



(43) 国際公開日
2005 年 6 月 30 日 (30.06.2005)

PCT

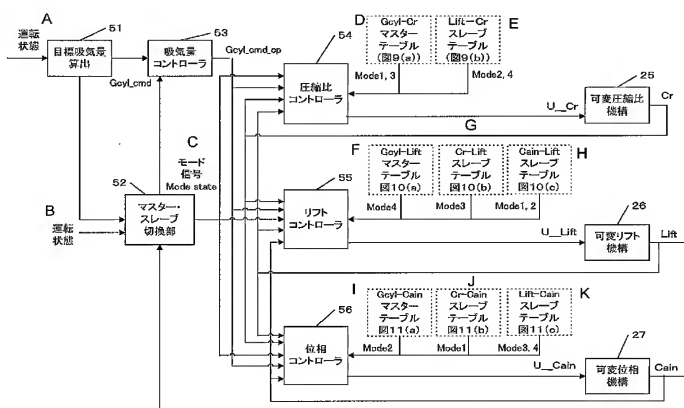
(10) 国際公開番号
WO 2005/059335 A1

- | | | |
|---|--------------------------------|---|
| (51) 国際特許分類 ⁷⁾ : | F02D 13/02, 15/02 | (72) 発明者; および |
| (21) 国際出願番号: | PCT/JP2004/018546 | (75) 発明者/出願人(米国についてのみ): 安井 裕司 (YASUI, Yuji) [JP/JP]; 〒3510193 埼玉県和光市中央 1 丁目 4 番 1 号 株式会社本田技術研究所内 Saitama (JP). |
| (22) 国際出願日: | 2004 年12 月7 日 (07.12.2004) | |
| (25) 国際出願の言語: | 日本語 | (74) 代理人: 特許業務法人オカダ・フシミ・ヒラノ (OKADA, FUSHIMI AND HIRANO, PC); 〒1020074 東京都千代田区九段南 3 丁目 2 番 7 号、N E 九段ビル Tokyo (JP). |
| (26) 国際公開の言語: | 日本語 | |
| (30) 優先権データ:
特願 2003-419012 | 2003 年12 月17 日 (17.12.2003) JP | (81) 指定国 (表示のない限り、全ての種類の国内保護が可能): AE, AG, AL, AM, AT, AU, AZ, BA, BB, BG, BR, BW, BY, BZ, CA, CH, CN, CO, CR, CU, CZ, DE, DK, DM, DZ, EC, EE, EG, ES, FI, GB, GD, GE, GH, GM, HR, HU, ID, IL, IN, IS, KE, KG, KP, KR, KZ, LG, LK, LR, LS, LT, LU, LV, MA, MD, MG, MK, MN, MW, MX, MZ, NA, NI, |
| (71) 出願人(米国を除く全ての指定国について): 本田技研工業株式会社 (HONDA MOTOR CO., LTD.) [JP/JP]; 〒1078556 東京都港区南青山二丁目 1 番 1 号 Tokyo (JP). | | |

〔続葉有〕

(54) Title: DEVICE AND METHOD FOR CONTROLLING INTERNAL COMBUSTION ENGINE WITH UNIVERSAL VALVE GEAR SYSTEM AND VARIABLE COMPRESSING MECHANISM

(54) 発明の名称: 自在動弁系と可変圧縮機構を備えた内燃機関を制御する装置および方法



- A OPERATING STATE
B OPERATING STATE
51 CALCULATION OF TARGET INTAKE AIR AMOUNT
52 INTAKE AIR AMOUNT CONTROLLER
53 MASTER/SLAVE SELECTOR PART
C MODE SIGNAL
54 COMPRESSION RATIO CONTROLLER
D Gcyl-Cr MASTER TABLE (FIG. 9 (a))
E Lift-Cr SLAVE TABLE (FIG. 9 (b))
25 VARIABLE COMPRESSION RATIO MECHANISM
55 LIFT CONTROLLER
F Gcyl-Lift MASTER TABLE (FIG. 10 (a))
G Cr-Lift SLAVE TABLE (FIG. 10 (b))
H Cain-Lift SLAVE TABLE (FIG. 10 (c))
26 VARIABLE LIFT MECHANISM
56 PHASE CONTROLLER
I Gcyl-Cain MASTER TABLE (FIG. 11 (a))
J Cr-Cain SLAVE TABLE (FIG. 11 (b))
K Lift-Cain SLAVE TABLE (FIG. 11 (c))
27 VARIABLE PHASE MECHANISM

(57) Abstract: A control device for controlling an engine, comprising a variable lift mechanism capable of changing the lift of a valve and a variable compression ratio mechanism capable of changing a compression ratio in a combustion chamber. The control device controls the variable lift mechanism and the variable compression ratio mechanism so that, when a requested engine output is increased, a compression ratio decreasing rate is increased over a lift increasing rate and, when the requested engine output is reduced, a lift decreasing rate is increased over a compression ratio increasing rate. When the engine comprises a variable phase mechanism capable of changing the phase of the valve, the control device controls the variable compression ratio mechanism and the variable phase mechanism so that, when the requested engine output is increased, the compression ratio decreasing rate is increased over the change rate of the phase to a delay angle and, when the requested engine output is reduced, the change rate of the phase to an advance angle is increased over the compression ratio increasing rate. Thus, the contact of the valve with a piston can be avoided.

(57) 要約: バルブのリフト量を変更可能な可変リフト機構と燃焼室内の圧縮比を変更可能な可変圧縮比機構を備えるエンジンの制御装置が提供される。該制御装置は、要求されるエンジン出力が増加している時はリフト量の増加レートよりも圧縮比の減少レートが速くなるように、要求される

エンジン出力が減少している時は圧縮比の増加レートよりもリフト量の減少レートが速くなるように、可変リフト機構および可変圧縮比機構を制御する。バルブの位相を変更可能な可変位相機構

〔続葉有〕



NO, NZ, OM, PG, PH, PL, PT, RO, RU, SC, SD, SE, SG, SK, SL, SY, TJ, TM, TN, TR, TT, TZ, UA, UG, US, UZ, VC, VN, YU, ZA, ZM, ZW.

OAPI (BF, BJ, CF, CG, CI, CM, GA, GN, GQ, GW, ML, MR, NE, SN, TD, TG).

- (84) 指定国 (表示のない限り、全ての種類の広域保護が可能): ARIPO (BW, GH, GM, KE, LS, MW, MZ, NA, SD, SL, SZ, TZ, UG, ZM, ZW), ユーラシア (AM, AZ, BY, KG, KZ, MD, RU, TJ, TM), ヨーロッパ (AT, BE, BG, CH, CY, CZ, DE, DK, EE, ES, FI, FR, GB, GR, HU, IE, IS, IT, LT, LU, MC, NL, PL, PT, RO, SE, SI, SK, TR),

添付公開書類:

— 国際調査報告書

2文字コード及び他の略語については、定期発行される各PCTガゼットの巻頭に掲載されている「コードと略語のガイダンスノート」を参照。

をエンジンが備える場合には、制御装置は、要求されるエンジン出力が増加している時は位相の遅角側への変化レートよりも圧縮比の減少レートが速くなるように、要求されるエンジン出力が減少している時は圧縮比の増加レートよりも位相の進角側への変化レートが速くなるように、可変圧縮比機構および可変位相機構を制御する。こうして、バルブとピストンの接触を回避する。

明 細 書

自在動弁系と可変圧縮機構を備えた内燃機関を制御する装置および方法

5 技術分野

この発明は、自在動弁系と可変圧縮機構を備えた内燃機関を制御する装置および方法に関する。

背景技術

10 内燃機関の動弁系には、吸排気バルブのリフト量を可変に制御することができるものがある。吸排気バルブのこのような制御により、所望のエンジン出力を生成することができる。一方、エンジンの燃焼室内の圧縮比を可変に制御する可変圧縮比機構が提案されている。

15 特開平2001-263099号公報には、ピストンの上死点位置を変更することにより圧縮比を変更する可変圧縮比機構を用いた場合における、ピストンと吸気弁との干渉を解決する手法が記載されている。この手法によると、ピストンの上死点位置が高くなる高圧縮比状態では、吸気弁を開く時期を遅角し、または吸気弁のリフト量を減らす。

20 発明の開示

バルブのリフト量によってエンジン出力を制御することにより、ポンピングロスを低減し、燃費向上を図ることができる。また、圧縮比を運転状態に基づいて変更することにより、低負荷では燃焼安定性を向上させ、高負荷では、ノッキングを抑制するのに点火時期をリタードする量を低減す
25 ることができる。

圧縮比が高いほど、ピストンの上死点の位置は、シリンダヘッドに近づく。図24の(a)および(c)に示されるように、圧縮比が低い時は、ピストンの上死点の位置が低いので、バルブのリフト量にかかわらず、バルブとピストンが接触するおそれはない。図24の(b)に示されるよう
30 に、圧縮比が高い時、バルブのリフト量が小さければ、バルブとピストンが接触するおそれはない。しかしながら、図24の(d)に示されるよう

に、圧縮比が高い時にバルブのリフト量が大きい状態が、たとえば動弁系および（または）圧縮比機構の過渡状態において生じるおそれがある。高圧縮比における高リフトの状態では、バルブとピストンが衝突するおそれがあり、このような衝突は、エンジンを損傷させるおそれがある。

- 5 このような衝突を回避するには、ピストンに“逃げ（いわゆる、リセス）”を大きく設けることが考えられる。しかしながら、このような“逃げ”をピストンに設けると、ピストン上部の形状が複雑になり、燃焼状態を悪化させるおそれがある。

したがって、バルブのリフト量を変化させることのできる動弁系と圧縮比を変化させることのできる可変圧縮機構を備えるエンジンにおいて、バルブとピストンの衝突を回避することのできる制御装置が必要とされている。

さらに、動弁系の中には、バルブの位相を可変に制御することができるものがある。このような動弁系と可変圧縮機構を備えるエンジンには、以下のような問題が生じる。図25の（a）を参照すると、符号101はバルブのリフト量を示し、符号102はピストンの位置を示す。ピストンが上死点にほぼ達したとき、バルブが開き始める（時刻 t_1 ）。このような、通常位相または遅角された位相でバルブが開く場合には、バルブとピストンが衝突するおそれはない。しかしながら、図25の（b）を参照すると、バルブの位相が進角されており、よってピストンが上死点に達する前にバルブが開き始める。このような場合には、バルブとピストンが衝突するおそれがある（時刻 t_2 ）。

したがって、バルブの位相を変化させることのできる動弁系をさらに備えるエンジンにおいて、バルブとピストンの衝突を回避することのできる制御装置が必要とされている。

この発明の一つの側面によると、バルブのリフト量を変更することができる可変リフト機構と燃焼室内の圧縮比を変更することができる可変圧縮比機構を備える内燃機関のための制御装置が提供される。該制御装置は、要求されるエンジン出力が増加している時は、リフト量の増加レートよりも、圧縮比の減少レートが速くなるように、可変圧縮比機構および可変リフト機構を制御する。また、要求されるエンジン出力が減少している時は、

圧縮比の増加レートよりも、リフト量の減少レートが速くなるように、可変圧縮比機構および可変リフト機構を制御する。この発明によれば、要求されるエンジン出力に応じた吸気量を実現しつつ、バルブとピストンの接触を回避することができる。

- 5 この発明の一実施形態では、バルブの位相を変更することができる可変位相機構をさらに備える。制御装置は、要求されるエンジン出力が増加している時は、位相の遅角側への変化レートよりも、圧縮比の減少レートが速くなるように、可変圧縮比機構および可変位相機構を制御する。要求されるエンジン出力が減少している時は、圧縮比の増加レートよりも、位相
- 10 の進角側への変化レートが速くなるように、可変圧縮比機構および可変位相機構を制御する。この発明によれば、要求されるエンジン出力に応じた吸気量を実現しつつ、バルブとピストンの接触を回避することができる。

- この発明の他の側面によると、内燃機関の燃焼室内の圧縮比を制御する圧縮比コントローラと、内燃機関のバルブのリフト量を制御するリフトコ
- 15 ントローラと、を備える。さらに、要求されるエンジン出力に基づいて、圧縮比およびリフト量のうちの1つをマスターパラメータとして選択し、他をスレーブパラメータとして選択するマスタースレーブ切換部を備える。マスタースレーブ切換部は、圧縮比コントローラおよびリフトコントローラのうち、該マスターパラメータを制御するコントローラをマスターコン
- 20 トローラに指定し、該スレーブパラメータを制御するコントローラをスレーブコントローラに指定する。マスターコントローラは、要求されるエンジン出力に基づいて、該マスターパラメータについての目標値を算出し、該目標値に収束するようマスターパラメータを制御する。スレーブコントローラは、マスターパラメータが制御された結果としての該マスターパラ
- 25 メータの実測値に基づいて、スレーブパラメータについての目標値を算出し、該目標値に収束するようスレーブパラメータを制御する。こうして、マスターパラメータの変化レートが、スレーブパラメータの変化レートよりも速くなるようにする。

- この発明によれば、スレーブパラメータがマスターパラメータに追従す
- 30 るように、マスターおよびスレーブパラメータが制御されるので、要求されるエンジン出力に応じた吸気量を実現しつつ、バルブとピストンが接触

することを回避することができる。

この発明の一実施形態によれば、内燃機関のバルブの位相を制御する位相コントローラをさらに備える。マスタースレーブ切換部は、さらに、要求されるエンジン出力に基づいて、圧縮比、リフト量および位相のうちの
5 1つをマスターパラメータとして選択し、他をスレーブパラメータとして選択する。マスタースレーブ切換部は、圧縮比コントローラ、リフトコントローラおよび位相コントローラのうち、該マスターパラメータを制御するコントローラをマスターコントローラに指定し、該スレーブパラメータを制御するコントローラをスレーブコントローラに指定する。

10 この発明の一実施形態では、マスタースレーブ切換部は、要求されるエンジン出力が増加している時は、圧縮比をマスターパラメータに選択し、リフト量をスレーブパラメータに選択する。マスタースレーブ切換部は、要求されるエンジン出力が減少している時は、リフト量をマスターパラメータに選択し、圧縮比をスレーブパラメータに選択する。この発明によれば、要求されるエンジン出力の増減に従って、マスターおよびスレーブパラメータが切り換えられるので、要求されるエンジン出力に応じた吸気量
15 を実現しつつ、バルブとピストンの接触を回避することができる。

この発明の一実施形態では、マスタースレーブ切換部は、内燃機関が極低負荷であって、要求されるエンジン出力が増加している時は、圧縮比を
20 マスターパラメータに選択し、リフト量および位相をスレーブパラメータに選択する。また、マスタースレーブ切換部は、内燃機関が極低負荷であって、要求されるエンジン出力が減少している時は、位相をマスターパラメータに選択し、リフト量および圧縮比をスレーブパラメータに選択する。この発明によれば、エンジンが極低負荷にあることに応じて、マスターおよびスレーブパラメータが切り換えられるので、要求されるエンジン出力
25 に応じた吸気量を実現しつつ、バルブとピストンの接触を回避することができる。

この発明の他の実施形態によると、内燃機関が極低負荷であるときは、リフトコントローラは、位相コントローラにより制御された結果としての
30 位相の実測値に基づいて、リフト量の目標値を設定する。この発明によれば、エンジンが極低負荷にあるときは、位相コントローラによって微小の

吸気量を制御することができる。

この発明の他の実施形態によると、マスターコントローラは、マスターパラメータの目標値への応答速度を指定可能な応答指定型制御を実施するよう構成され、スレーブコントローラは、スレーブパラメータの目標値への
5 応答速度を指定可能な応答指定型制御を実施するよう構成される。マスターパラメータについての応答速度は、スレーブパラメータについての応答速度よりも速くなるように設定される。この発明によれば、マスターパラメータをスレーブパラメータよりも速く収束させることができるので、スレーブパラメータがマスターパラメータを追い越すことを、より確実に
10 回避することができる。

この発明の他の側面によれば、内燃機関への吸気量を、要求されるエンジン出力を実現する目標吸気量に収束させるための吸気量補正値を算出する吸気量コントローラをさらに備える。マスターコントローラは、該吸気量補正値に基づいて、マスターパラメータの目標値を算出する。この発明
15 によれば、実際の吸気量が目標吸気量に追従する精度を向上させることができる。

この発明の一実施形態によれば、吸気量コントローラは、吸気量の目標吸気量への応答速度を指定可能な応答指定型制御を実施する。該吸気量コントローラは、該応答速度を、要求されるエンジン出力の増減に従って設
20 定する。この発明によれば、要求駆動力が増加している時は、吸気量の応答性を速くして、ドライバビリティを向上させることができる。また、一実施形態では、該応答速度を、エンジン負荷に従って設定する。この発明によれば、エンジン負荷に従って、必要なエンジン出力を早期に達成することができる。

この発明の一実施形態によると、吸気量コントローラによる吸気量補正値の演算周期は、マスターおよびスレーブコントローラによるマスターパラメータおよびスレーブパラメータの演算周期よりも長く設定される。この発明によれば、マスターおよびスレーブパラメータの目標値が、比較的
25 遅い応答特性を持つ吸気量の変化に適合した周期で設定されるので、該吸気量に良好な精度で追従するようマスターパラメータおよびスレーブパラメータを制御することができる。また、可変圧縮比機構、可変リフト機構
30

および可変位相機構の挙動には、フリクション等に起因する非線形性が現れることがある。マスターおよびスレーブパラメータの制御を、比較的短い周期で実行することで、このような非線形性の影響がマスターおよびスレーブパラメータに現れるのを抑制することができる。

5

図面の簡単な説明

第1図は、この発明の一実施例に従う、エンジンおよびその制御装置を概略的に示す図。

10

第2図は、この発明の一実施例に従う、(a) 吸気量と圧縮比の関係、および(b) 吸気量とリフト量の関係を示す図。

第3図は、本願発明の一実施例に従う、バルブとピストンの衝突を回避するための手法の原理を示す図。

第4図は、この発明の一実施例に従う、それぞれのモードにおける圧縮比、リフト量および位相の制御の概要を示す図。

15

第5図は、この発明の一実施例に従う、それぞれのモードにおけるマスターパラメータおよびスレーブパラメータを決定するルールを示す表。

第6図は、マスターパラメータの目標値に従ってスレーブパラメータを制御した場合を示す図。

20

第7図は、この発明の一実施例に従う、マスターパラメータの実測値に従ってスレーブパラメータを制御した場合を示す図。

第8図は、この発明の一実施例に従う、制御装置の機能ブロック図。

第9図は、この発明の一実施例に従う、目標圧縮比を求めるためのマップの一例を示す図。

25

第10図は、この発明の一実施例に従う、目標リフト量を求めるためのマップの一例を示す図。

第11図は、この発明の一実施例に従う、目標位相を求めるためのマップの一例を示す図。

第12図は、この発明の一実施例に従う、吸気量コントローラの機能ブロック図。

30

第13図は、この発明の一実施例に従う、応答指定型制御における制御量の収束形態を示す図。

第 1 4 図は、この発明の一実施例に従う、応答指定型制御における応答指定パラメータに従う収束速度を示す図。

第 1 5 図は、この発明の一実施例に従う、圧縮比コントローラの機能ブロック図。

- 5 第 1 6 図は、この発明の一実施例に従う、吸気量制御のプロセスを示すフローチャート。

第 1 7 図は、この発明の一実施例に従う、マスタースレーブ切換のプロセスを示すフローチャート。

- 10 第 1 8 図は、この発明の一実施例に従う、吸気量補正値を算出するプロセスのフローチャート。

第 1 9 図は、この発明の一実施例に従う、圧縮比、リフト量および位相を制御するプロセスを示すフローチャート。

第 2 0 図は、この発明の一実施例に従う、点火時期制御のプロセスを示すフローチャート。

- 15 第 2 1 図は、この発明の一実施例に従う、目標吸気量を求めるためのマップ。

第 2 2 図は、この発明の一実施例に従う、それぞれのモードについてのパラメータ基準値を求めるためのマップ。

- 20 第 2 3 図は、この発明の一実施例に従う、エンジンが暖機状態に達した後の点火時期を求めるためのマップ。

第 2 4 図は、ピストンとバルブの位置関係を示す図。

第 2 5 図は、ピストンの動きとバルブの位相の関係を示す図。

発明を実施するための最良の形態

25 内燃機関および制御装置の構成

次に図面を参照してこの発明の実施の形態を説明する。図 1 は、この発明の実施形態に従う、内燃機関（以下、エンジンと呼ぶ）およびその制御装置の全体的な構成図である。

- 30 電子制御ユニット（以下、「ECU」という）1 は、車両の各部から送られてくるデータを受け入れる入力インターフェース 1 a、車両の各部の制御を行うための演算を実行する CPU 1 b、読み取り専用メモリ（R

OM) およびランダムアクセスメモリ (RAM) を有するメモリ 1 c、および車両の各部に制御信号を送る出力インターフェース 1 d を備えている。メモリ 1 c の ROM には、車両の各部の制御を行うためのプログラムおよび各種のデータが格納されている。この発明に従う制御のためのプログラムは、該 ROM に格納される。ROM は、EPROM のような書き換え可能な ROM でもよい。RAM には、CPU 1 b による演算のための作業領域が設けられる。車両の各部から送られてくるデータおよび車両の各部に送り出す制御信号は、RAM に一時的に記憶される。

エンジン 2 は、たとえば 4 サイクルのエンジンである。エンジン 2 は、吸気バルブ 3 を介して吸気管 4 に連結され、排気バルブ 5 を介して排気管 6 に連結されている。ECU 1 からの制御信号に従って、燃料を噴射する燃料噴射弁 7 が、吸気管 4 に設けられている。

エンジン 2 は、吸気管 3 から吸入される空気と、燃料噴射弁 7 から噴射される燃料との混合気を、燃焼室 8 に吸入する。燃焼室 8 には、ECU 1 からの点火時期信号に従って火花を飛ばす点火プラグ 9 が設けられている。点火プラグ 9 による火花により、混合気は燃焼する。燃焼により混合気の体積は増大し、これによりピストン 10 を下方に押し下げる。ピストン 10 の往復運動は、クランク軸 11 の回転運動に変換される。

エンジン 2 には、クランク角センサ 17 が設けられている。クランク角センサ 17 は、クランクシャフトの回転に伴い、パルス信号である CRK 信号および TDC 信号を ECU 1 に出力する。

CRK 信号は、所定のクランク角 (たとえば、30 度) で出力されるパルス信号である。ECU 1 は、該 CRK 信号に応じ、エンジン 2 の回転数 NE を算出する。TDC 信号は、ピストン 10 の TDC 位置に関連したクランク角度で出力されるパルス信号である。

吸気管 4 の上流には、エアフローメータ (AFM) 20 が設けられている。エアフローメータ 20 は、吸気管 4 を介して燃焼室 8 に吸入される空気量を検出し、それを ECU 1 に送る。

カム角センサ 21 が、ECU 1 に接続されている。カム角センサ 21 は、吸気カムを介して吸気バルブ 3 に連結されたカムシャフト (図示せず) の回転に伴い、所定のカム角 (たとえば、1 度) ごとに、パルス信号である

CAM信号をECU 1に出力する。ECU 1は、CRK信号とCAM信号に基づいて、吸気カムのクランク軸11に対する実際の位相 C_{ain} を算出する。

5 アクセルペダル開度センサ22が、ECU 1に接続されている。アクセルペダル開度センサ22は、アクセルペダルの開度を検出し、それをECU 1に送る。

車速センサ23およびシフトセンサ24が、ECU 1に接続されており、それぞれ、車速および選択されている変速比を検出し、それをECU 1に送る。

10 可変圧縮比機構25は、ECU 1からの制御信号に従って、燃焼室内の圧縮比を変更することができる機構である。可変圧縮比機構25は、任意の既知の手法により実現することができる。たとえば、油圧を利用してピストンの位置を変更することにより、運転状態に応じて圧縮比を変更する手法が提案されている（特開平08-284702号公報など）。

15 可変圧縮比機構25は、燃焼室の容積変化を検出するためのセンサを備える。燃焼室の容積変化はECU 1に送られ、ECU 1は、燃焼室の容積変化に基づいて実際の圧縮比 C_r を演算する。代替的に、実圧縮比 C_r を他の手法で測定するようにしてもよい。たとえば、クランク軸の回転角を検出し、該回転角に基づいて圧縮比を求めるようにしてもよい。

20 可変リフト機構26は、ECU 1からの制御信号に従って、吸気バルブ3のリフト量を変更することができる機構である。可変リフト機構26は、任意の既知の手法により実現することができる。たとえば、いわゆるVTECと呼ばれる機構は、複数の異なる形状のカムを設け、運転状態に応じてカムを切り換える。選択されたカムに従い、吸排気バルブのリフト量を異なる（たとえば、特開平7-197846号公報など）。当然ながら、
25 排気バルブ5のリフト量をも変更することができるよう可変リフト機構26を構成することができる。

可変リフト機構26は、吸気バルブの実際のリフト量 L_{ift} を検出するための機構を備える。たとえば、吸気バルブを駆動するアクチュエータ
30 の変位を検出するセンサを備え、ECU 1は、該検出された変位に基づいて実リフト量 L_{ift} を求めることができる。

可変位相機構（VTCと呼ばれる）27は、ECU1からの制御信号に従って、吸気バルブ3の開閉タイミングを変更することができる機構である。可変位相機構27は、任意の既知の手法により実現することができる。たとえば、油圧を利用することにより、吸気バルブの位相を進角または遅角に制御する手法が提案されている（特開2000-227033号公報など）。当然ながら、排気バルブ5の位相をも変更することができるように可変位相機構27を構成することができる。

代替的に、可変リフト機構と可変位相機構を一体的に構成してもよい。

以下の説明では、可変リフト機構と可変位相機構をまとめて指すときには、自在動弁系と呼ぶことがある。

ECU1に向けて送られた信号は入力インターフェース1aに渡され、アナログ-デジタル変換される。CPU1bは、変換されたデジタル信号を、メモリ1cに格納されているプログラムに従って処理し、車両のアクチュエータに送るための制御信号を作り出す。出力インターフェース1dは、これらの制御信号を、燃料噴射弁7、点火プラグ9、およびその他の機械要素のアクチュエータに送る。

本願発明の原理

本発明の理解を助けるため、図2および図3を参照して、本願発明の原理を説明する。

図2の(a)は、エンジンの運転状態に応じて設定すべき圧縮比のマップである。吸気量が大きいほど、圧縮比は低くなるよう制御される必要がある。

図2の(b)は、エンジンの運転状態に応じて設定すべき吸気バルブのリフト量のマップである。吸気量が大きいほど、リフト量は大きくなるよう制御される必要がある。

吸気量は、典型的に、運転手によって要求される駆動力（エンジン出力とも呼ばれ、典型的には、アクセルペダル開度APにより表される）に従って変化する。図2の(a)および(b)から、吸気バルブとピストンの接触は、以下のような場合に生じることがわかる。

1) 要求駆動力が減少している場合において、リフト量の減少速度よりも圧縮比の増加速度の方が速い場合。

2) 要求駆動力が増加している場合において、圧縮比の減少速度よりもリフト量の増加速度の方が速い場合。

図3の(a)は、バルブとピストンが衝突する場合を示す。バルブのリフト量は符号31により表され、ピストンの位置は符号32により表されている。符号35は上記1)の場合の衝突を示し、符号36は上記2)の場合の衝突を示す。

図3の(b)は、バルブとピストンが衝突しない場合を示す。要求駆動力が減少している領域37では、リフト量の減少速度の方が、圧縮比の増加速度よりも速いので、バルブとピストンが衝突するおそれはない。要求駆動力が増加している領域38では、圧縮比の減少速度の方が、リフト量の増加速度よりも速いので、バルブとピストンが衝突するおそれはない。

本願発明では、図3の(b)のように、バルブのリフト量および圧縮比を制御し、バルブとピストンの衝突を回避する。

本願発明の一実施形態では、この制御を実現するため、マスタースレーブ機構を構築する。エンジンの運転状態に基づいて、圧縮比、リフト量および位相のうちの1つをマスターパラメータとして選択する。その他のパラメータは、スレーブパラメータと呼ばれる。マスターパラメータは、吸気量が目標吸気量に収束するように制御される。スレーブパラメータは、マスターパラメータの制御が行われた結果としての該マスターパラメータの実測値に基づいて、制御される。このようなマスタースレーブ式の制御により、マスターパラメータの変化レートが、スレーブパラメータの変化レートよりも速くなるようにする。

図3の(b)のような制御を実現するには、以下のa)およびb)のようにマスター／スレーブパラメータを決定すればよい。

a) 要求される駆動力が増加している場合において、圧縮比をマスターパラメータとし、リフト量をスレーブパラメータとする。

b) 要求される駆動力が減少している場合において、リフト量をマスターパラメータとし、圧縮比をスレーブパラメータとする。

リフト量の変化に対する吸気量の応答性は、位相の変化に対する吸気量の応答性よりも良好である。したがって、エンジンが極低負荷にない時は、位相は、リフト量の実測値に基づいて制御される。マスタースレーブ制御

により、リフト量が、ピストンとバルブの衝突を回避するように制御されるので、このような位相の制御によってピストンとバルブが衝突するおそれはない。

一方、エンジンが極低負荷のとき、微少の吸気量を制御する必要がある。

- 5 微少の吸気量を制御するには、高精度（たとえば、マイクロメートルのオーダー）でリフト量を変化させる必要がある。このような高精度のリフト量の制御を可変リフト機構により実現することは、困難な場合がある。可変位相機構は、位相を微少に（たとえば、1度等）変化させることができ、よって吸気量を微少に変化させることができる。したがって、エンジンが
- 10 極低負荷にある場合には、リフト量を、位相の実測値に基づいて制御する。

図4を参照して、マスターおよびスレーブパラメータを決定するためのルールについて具体的に説明する。ここで、実線は実測値を示し、点線は目標値を示す。

- Mode 1は、エンジンが極低負荷であり、要求駆動力が増加している
- 15 モードを示す。圧縮比は低くなるよう制御され、リフト量は増加するよう制御され、位相は遅角側へと制御される。要求駆動力が増加している状態では、圧縮比をマスターパラメータに選択し、リフト量の増加レートよりも圧縮比の減少レートの方が速くなるようにする。吸気量が目標吸気量に収束するように、目標圧縮比 C_{r_cmd} が設定される。可変圧縮比機構
- 20 25は、実圧縮比 C_r が目標圧縮比 C_{r_cmd} に達するよう動作する。エンジンが極低負荷にあるので、前述したように、リフト量に先だって位相が制御される。目標位相 C_{ain_cmd} が、可変圧縮比機構25により達成された実圧縮比 C_r に基づいて設定される。可変位相機構27は、実位相 C_{ain} が目標位相 C_{ain_cmd} に達するよう動作する。次に、
- 25 目標リフト量 L_{ift_cmd} が、可変位相機構27により達成された実位相 C_{ain} に基づいて設定される。可変リフト機構26は、リフト量 L_{ift} が目標リフト量 L_{ift_cmd} に達するよう動作する。

- Mode 3は、エンジンが低負荷から高負荷に変化し、要求駆動力が増加しているモードを示す。圧縮比は低くなるよう制御され、リフト量は増加するよう制御され、位相は遅角側へと制御される。Mode 3では、Mode 1と同様に、圧縮比がマスターパラメータとして選択され、リフト
- 30

量の増加レートよりも圧縮比 C_r の減少レートの方が速くなるようにする。吸気量が目標吸気量に収束するように、目標圧縮比 C_r_cmd が設定される。可変圧縮比機構 25 は、実圧縮比 C_r が目標圧縮比 C_r_cmd に達するよう動作する。エンジンが極低負荷ではないので、リフト量が、位相よりも先に制御される。目標リフト量 $Lift_cmd$ が、可変圧縮比機構 25 により達成された実圧縮比 C_r に基づいて設定される。可変リフト機構 26 は、実リフト量 $Lift$ が目標リフト量 $Lift_cmd$ に達するよう動作する。次に、目標位相 $Cain_cmd$ が、可変リフト機構 26 により達成された実リフト量 $Lift$ に基づいて設定される。可変位相機構 27 は、実位相 $Cain$ が目標位相 $Cain_cmd$ に達するよう動作する。

Mode 4 は、エンジンが高負荷から低負荷に変化し、要求駆動力が減少しているモードを示す。圧縮比は高くなるよう制御され、リフト量は減少するよう制御され、位相は進角側へと制御される。要求駆動力が減少している状態では、リフト量 $Lift$ をマスターパラメータとして選択し、圧縮比 C_r の増加レートよりもリフト量の減少レートの方が速くなるようにする。吸気量が目標吸気量に収束するように、目標リフト量 $Lift_cmd$ が設定される。可変リフト機構 26 は、実リフト量 $Lift$ が目標リフト量 $Lift_cmd$ に達するよう動作する。目標位相 $Cain_cmd$ と目標圧縮比 C_r_cmd が、可変リフト機構 26 により達成された実リフト量 $Lift$ に基づいて設定される。可変位相機構 27 は、実位相 $Cain$ が目標位相 $Cain_cmd$ に達するよう動作し、可変圧縮比機構 25 は、実圧縮比 C_r が目標圧縮比 C_r_cmd に達するよう動作する。

Mode 2 は、エンジンが極低負荷であり、要求駆動力が減少しているモードを示す。圧縮比は高くなるよう制御され、リフト量は減少するよう制御され、位相は進角側へと制御される。エンジンが極低負荷にあるので、位相がマスターパラメータとして選択される。リフト量は位相に追従するよう制御され、圧縮比はリフト量に追従するよう制御される。こうして、圧縮比の増加レートよりもリフト量の減少レートの方が速くなるようにする。吸気量が目標吸気量に収束するように、目標位相 $Cain_cmd$ が設定される。可変位相機構 27 は、実位相 $Cain$ が目標位相 $Cain_cmd$ に達するよう動作する。

c m d に達するよう動作する。目標リフト量 $L i f t _ c m d$ が、可変位相機構 27 により達成された実位相 $C a i n$ に基づいて設定される。可変リフト機構 26 は、実リフト量 $L i f t$ が目標リフト量 $L i f t _ c m d$ に達するよう動作する。次に、目標圧縮比 $C r _ c m d$ が、可変リフト機構 26 により達成された実リフト量 $L i f t$ に基づいて設定される。可変圧縮比機構 25 は、実圧縮比 $C r$ が目標圧縮比 $C r _ c m d$ に達するよう動作する。

図 5 は、上記の、 $M o d e 1 \sim M o d e 4$ におけるマスターおよびスレーブパラメータの決定手法をまとめて一覧にしたものである。

10 スレーブパラメータの目標値が、マスターパラメータの実測値に基づいて決定されており、マスターパラメータの目標値に基づいては決定されない点に注意されたい。この効果を、図 6 および図 7 を参照して説明する。図において、実測値は実線で示され、目標値は点線で示されている。

15 図 6 は、スレーブパラメータの目標値を、マスターパラメータの目標値に基づいて決定する場合を示す。この例では、マスターパラメータは圧縮比であり、リフト量および位相はスレーブパラメータである。目標圧縮比 $C r _ c m d$ は、所望の要求駆動力を達成するよう算出される。目標リフト量 $L i f t _ c m d$ は、目標圧縮比 $C r _ c m d$ に基づいて算出される。

20 時間 $t 1 \sim t 2$ にわたり、外乱が印加されている。外乱の印加により、実圧縮比 $C r$ が目標値 $C r _ c m d$ に追従することができない状態が生じている（領域 41）。実圧縮比 $C r$ は、目標値 $C r _ c m d$ よりも高い状態に至っている。

25 目標リフト量 $L i f t _ c m d$ は、目標圧縮比 $C a i n _ c m d$ に基づいて決定される。目標リフト量 $L i f t _ c m d$ に収束するように、実リフト量 $L i f t$ が制御される。その結果、領域 42 に示されるように、高圧縮比において高リフトの状態に至り、バルブとピストンが衝突する。このように、マスターパラメータの目標値に基づいてスレーブパラメータの目標値を決定すると、外乱等が印加された場合に、ピストンとバルブが衝突するおそれがある。

30 図 7 は、スレーブパラメータの目標値を、マスターパラメータの実測値に基づいて決定する場合を示す。時間 $t 1 \sim t 2$ にわたり、外乱が印加さ

れている。目標圧縮比 C_{r_cmd} は、所望の要求駆動力を達成するように算出される。目標リフト量 L_{ift_cmd} は、実際に検出された圧縮比 C_r に基づいて算出される。

5 外乱の印加により、実圧縮比 C_r が目標値 C_{r_cmd} よりも高い状態が生じている（領域 45）。目標リフト量 L_{ift_cmd} は、検出された実圧縮比 C_r に基づいて決定されているので、高圧縮比において低リフトの状態に至り、よってバルブとピストンが衝突するおそれはない（領域 46）。

10 このように、スレーブパラメータの目標値を、マスターパラメータの実測値に基づいて算出することにより、マスターパラメータの実測値と目標値との間に偏差が生じて、バルブとピストンの衝突を回避することができる。

マスタースレーブ制御装置

15 図 8 は、本願発明の一実施形態に従う、マスタースレーブ制御装置の機能ブロック図である。各機能ブロックは、典型的には、メモリ 1c に格納されたプログラムにより実施される。こ代替的に、これらの機能を、ハードウェアにより実現してもよい。

20 目標吸気量算出部 51 は、エンジンの現在の運転状態に基づいて、目標吸気量 G_{cyl_cmd} を算出する。たとえば、車速 V_P 、アクセルペダルの開度 A_P 、変速比 SFT 等に基づいて、目標吸気量 G_{cyl_cmd} を決定することができる。

25 マスタースレーブ切換部 52 は、要求駆動力の増減と、エンジン負荷の大きさとに基づいて、図 5 に示されるようなルールに従い、 $Mode1 \sim 4$ のうちの 1 つを選択する。マスタースレーブ切換部 52 は、選択されたモードを示すモード信号 $Mode_state$ を出力する。

30 この実施例では、マスタースレーブ切換部 52 は、目標吸気量 G_{cyl_cmd} の変化から、要求駆動力が増大しているのか、それとも減少しているのかを判断する。また、この実施例では、エンジン負荷の大きさを判断するのに、実際の位相と実際のリフト量を用いる。代替的に、要求駆動力の増減およびエンジン負荷の大きさを判断するのに、他の運転状態パラメータを用いてもよい。

選択されたモードに従って、マスターパラメータおよびスレーブパラメータが決まる。以下の説明では、圧縮比コントローラ 54、リフトコントローラ 55 および位相コントローラ 56 のうち、マスターパラメータを制御するコントローラをマスターコントローラと呼び、スレーブパラメータを制御するコントローラをスレーブコントローラと呼ぶことがある。

吸気量コントローラ 53 は、エンジンに実際に吸入される空気量 G_{cyl} を、目標吸気量 G_{cyl_cmd} に収束させるための補正值 $G_{cyl_cmd_cp}$ を算出する。この補正值が、マスターコントローラへの制御入力となる。

図に示されるように、モード信号 $Mode_state$ は、吸気量コントローラ 53 に渡されるのが好ましい。吸気量コントローラ 53 は、どのモードが選択されたかに従い、実吸気量 G_{cyl} の目標吸気量 G_{cyl_cmd} への収束速度を変更することができる。

モード信号 $Mode_state$ は、また、各コントローラ 54 ~ 56 にも送られる。値 1 を持つ信号 $Mode_state$ がマスタースレーブ切り換え部 52 から配信された場合を説明する。 $Mode 1$ におけるマスターパラメータは圧縮比である。圧縮比コントローラ 54 は、補正值 $G_{cyl_cmd_cp}$ に基づいて $G_{cyl}-Cr$ マスターテーブルを参照し、目標圧縮比 Cr_cmd を求める。 $G_{cyl}-Cr$ マスターテーブルの一例が、図 9 の (a) に示されている。圧縮比コントローラ 54 は、実圧縮比 Cr が目標圧縮比 Cr_cmd に収束するように、可変圧縮比機構 25 を駆動するための指令値 U_Cr を算出する。

位相コントローラ 56 は、指令値 U_Cr に従って可変圧縮比機構 25 が駆動された時の結果としての圧縮比 Cr を受け取る。位相コントローラ 56 は、実圧縮比 Cr に基づいて $Cr-Cain$ テーブルを参照し、目標位相 $Cain_cmd$ を求める。 $Cr-Cain$ テーブルの一例が、図 11 の (b) に示されている。位相コントローラ 56 は、実位相 $Cain$ が目標位相 $Cain_cmd$ に収束するように、可変位相機構 27 を駆動するための指令値 U_Cain を算出する。

リフトコントローラ 55 は、指令値 U_Cain に従って可変位相機構 27 が駆動された時の結果としての位相 $Cain$ を受け取る。リフトコン

トローラ 55 は、実位相 C_{ain} に基づいて $C_{ain}-Lift$ テーブルを参照し、目標リフト量 $Lift_cmd$ を求める。 $C_{ain}-Lift$ テーブルの一例が、図 10 の (c) に示されている。リフトコントローラ 55 は、実リフト量 $Lift$ が目標リフト量 $Lift_cmd$ に収束するように、可変リフト機構 26 を駆動するための指令値 U_Lift を算出する。

こうして、図 4 および図 5 の $Model$ に示される制御が達成される。

次に、値 2 を持つ $Mode_state$ 信号がマスタースレーブ切り換え部 52 から配信された場合を説明する。 $Mode$ 2 におけるマスターパラメータは位相である。位相コントローラ 56 は、補正值 $G_{cyl_cmd_cp}$ に基づいて $G_{cyl}-C_{ain}$ マスターテーブルを参照し、目標位相 C_{ain_cmd} を求める。 $G_{cyl}-C_{ain}$ マスターテーブルの一例が、図 11 の (a) に示されている。位相コントローラ 56 は、実位相 C_{ain} が目標位相 C_{ain_cmd} に収束するように、可変位相機構 27 を駆動するための指令値 U_C_{ain} を算出する。

リフトコントローラ 55 は、指令値 U_C_{ain} に従って可変位相機構 27 が駆動された時の結果としての位相 C_{ain} を受け取る。リフトコントローラ 55 は、実位相 C_{ain} に基づいて $C_{ain}-Lift$ テーブルを参照し、目標リフト量 $Lift_cmd$ を求める。 $C_{ain}-Lift$ テーブルの一例が、図 10 の (c) に示されている。リフトコントローラ 55 は、実リフト量 $Lift$ が目標リフト量 $Lift_cmd$ に収束するように、可変リフト機構 26 を駆動するための指令値 U_Lift を算出する。

圧縮比コントローラ 54 は、指令値 U_Lift に従って可変リフト機構 26 が駆動された時の結果としてのリフト量 $Lift$ を受け取る。圧縮比コントローラ 54 は、実リフト量 $Lift$ に基づいて $Lift-Cr$ テーブルを参照し、目標圧縮比 Cr_cmd を求める。 $Lift-Cr$ テーブルの一例が、図 9 の (b) に示されている。圧縮比コントローラ 54 は、実圧縮比 Cr が目標圧縮比 Cr_cmd に収束するように、可変圧縮比機構 25 を駆動するための指令値 U_Cr を算出する。

こうして、図 4 および図 5 の $Mode$ 2 に示される制御が達成される。

次に、値 3 を持つ `Mode__state` 信号がマスタースレーブ切り換え部 52 から配信された場合を説明する。`Mode 3` におけるマスターパラメータは圧縮比である。圧縮比コントローラ 54 は、補正值 `G_cyl__cmd__cp` に基づいて `G_cyl-Cr` マスターテーブルを参照し、目標圧縮比 `Cr__cmd` を求める。`G_cyl-Cr` マスターテーブルの一例が、
5 図 9 の (a) に示されている。圧縮比コントローラ 54 は、実圧縮比 `Cr` が目標圧縮比 `Cr__cmd` に収束するように、可変圧縮比機構 25 を駆動するための指令値 `U__Cr` を算出する。

リフトコントローラ 55 は、指令値 `U__Cr` に従って可変圧縮比機構 25 が駆動された時の結果としての圧縮比 `Cr` を受け取る。リフトコントローラ 55 は、実圧縮比 `Cr` に基づいて `Cr-Lift` テーブルを参照し、目標リフト量 `Lift__cmd` を求める。`Cr-Lift` テーブルの一例が、図 10 の (b) に示されている。リフトコントローラ 55 は、実リフト量 `Lift` が目標リフト量 `Lift__cmd` に収束するように、可変リフト機構 26 を駆動するための指令値 `U__Lift` を算出する。
10 15

位相コントローラ 56 は、指令値 `U__Lift` に従って可変リフト機構 26 が駆動された時の結果としてのリフト量 `Lift` を受け取る。位相コントローラ 56 は、実リフト量 `Lift` に基づいて `Lift-Cain` テーブルを参照し、目標位相 `Cain__cmd` を求める。`Lift-Cain` テーブルの一例が、図 11 の (c) に示されている。位相コントローラ 56 は、実位相 `Cain` が目標位相 `Cain__cmd` に収束するように、可変位相機構 27 を駆動するための指令値 `U__Cain` を算出する。
20

こうして、図 4 および図 5 の `Mode 3` に示される制御が達成される。

次に、値 4 を持つ `Mode__state` 信号がマスタースレーブ切り換え部 52 から配信された場合を説明する。`Mode 4` におけるマスターパラメータはリフト量である。
25

リフトコントローラ 55 は、補正值 `G_cyl__cmd__cp` に基づいて `G_cyl-Lift` マスターテーブルを参照し、目標リフト量 `Lift__cmd` を求める。`G_cyl-Lift` マスターテーブルの一例が、図 10 の (a) に示されている。リフトコントローラ 55 は、実リフト量 `Lift` が目標リフト量 `Lift__cmd` に収束するように、可変リフト機構 2
30

6を駆動するための指令値U__L i f tを算出する。

位相コントローラ56は、指令値U__L i f tに従って可変リフト機構26が駆動された時の結果としてのリフト量L i f tを受け取る。位相コントローラ56は、実リフト量L i f tに基づいてL i f t - C a i nテーブルを参照し、目標位相C a i n__c m dを求める。L i f t - C a i n
5 テーブルの一例が、図11の(c)に示されている。位相コントローラ56は、実位相C a i nが目標位相C a i n__c m dに収束するように、可変位相機構27を駆動するための指令値U__C a i nを算出する。

圧縮比コントローラ54は、指令値U__L i f tに従って可変リフト機構26が駆動された時の結果としてのリフト量L i f tを受け取る。圧縮比コントローラ54は、実リフト量L i f tに基づいてL i f t - C r
10 テーブルを参照し、目標圧縮比C r__c m dを求める。L i f t - C rテーブルの一例が、図9の(b)に示されている。圧縮比コントローラ54は、実圧縮比C rが目標圧縮比C r__c m dに収束するように、可変圧縮比機構25を駆動するための指令値U__C rを算出する。
15

こうして、図4および図5のM o d e 4に示される制御が達成される。

次に、図8に示される各機能ブロックについて説明する。

吸気量コントローラ

吸気量コントローラ53は、実際の吸気量を目標吸気量に収束させるために、マスタースレーブ切換部52により選択されたマスターコントローラへの制御入力、すなわち上記の補正值Gcyl_cmd_cpを算出する。この制御入力の算出手法について説明する。
20

エンジンの吸気量についての動特性について考えると、今回のサイクルにおける吸気量Gcyl(n)は、吸気量の過去値Gcyl(n-1)およびGcyl(n-2)に依存して決まり、式(1)のように表すことができる。nは、吸気量コント
25 ローラ53によって実施される演算サイクルを識別する識別子である。

$$Gcyl(n) = Agli \cdot Gcyl(n-1) + Ag2i \cdot Gcyl(n-2) + Bgli \cdot Gcyl_cmd_cp(n-dgi) \quad (1)$$

Gcylは、エアフローメータ20(図1)により検出された吸気量を示す。
30 dgiは、補正值Gcyl_cmd_cpがマスターコントローラに入力されてから、該

補正値を反映した吸気量が実際にエンジンに吸入されるまでのむだ時間を示す。Ag1i、Ag2iおよびBg1iは、モデルパラメータである。

どのコントローラがマスターとして選択されるかに従い、吸気量コントローラ 5 3 の制御対象についての伝達関数が異なりうる。したがって、むだ時間およびモデルパラメータの値は、選択されたモードに従って決定されるのが好ましい。この実施例では、dgi、Ag1i、Ag2iおよびBg1iの表記中の“i”は、選択されたモードの番号を表す。たとえば、dg1、Ag11、Ag21、およびBg11は、Mode 1 についてのむだ時間およびモデルパラメータを表す。

吸気量コントローラ 5 3 の詳細な機能ブロック図を図 1 2 に示す。状態予測器 7 1 は、検出された吸気量Gcylに基づいて、上記のむだ時間dgiを補償するように、吸気量の予測値Pre_Gcylを算出する。2 自由度スライディングモードコントローラ 7 2 は、応答指定型制御を実施し、予測値Pre_Gcylが目標値Gcyl_cmd（正確には、後述するように、Gcyl_cmd_fである）に収束するように、制御入力Gcyl_cmd_cpを算出する。同定器 7 3 は、式（1）に示されるモデルパラメータAg1i、Ag2iおよびBg1i（正確には、後述するように、モデルパラメータAg1i、Ag2iおよびBg1iに基づくパラメータ α_{g1i} 、 α_{g2i} 、 β_{g1i} 、...、 γ_{g1i} ）を逐次的に同定する。モデルパラメータAg1i、Ag2iおよびBg1iを同定するのに、基準値を用いる。この基準値は、モード毎に、予めメモリ 1 c に記憶されている。スケジューラ 7 4 は、モード信号Mode__stateが示す値に基づいて、選択されたモードについての基準値を抽出し、それを同定器 7 3 に渡す。

以下、それぞれの機能ブロックについて詳細を説明する。まず、状態予測器 7 1 について説明する。

式（1）におけるむだ時間dgiを補償するのに必要な値はGcyl(n+dgi-1)である。そこで、吸気動特性を表すモデル式（1）を、(dgi-1)ステップだけ未来にシフトする。

$$Gcyl(n + dgi - 1) = Ag1i \cdot Gcyl(n + dgi - 2) + Ag2i \cdot Gcyl(n + dgi - 3) + Bg1i \cdot Gcyl_cmd_cp(n - 1) \quad (2)$$

式（２）は、観測不可能な未来値 $Gcyl(n+dgi-2)$ および $Gcyl(n+dgi-3)$ を含んでいるので、これらの未来値を消去する。消去は、以下に示すような再帰的な計算によって求めることができる。式（３）は、吸気量 $Gcyl$ の予測式を表す。

5

$$Gcyl(n+1) = Agli \cdot Gcyl(n) + Ag2i \cdot Gcyl(n-1) + Bgli \cdot Gcyl_cmd_cp(n-dgi+1) \quad (a)$$

$$\Downarrow$$

$$Gcyl(n+2) = Agli \cdot Gcyl(n+1) + Ag2i \cdot Gcyl(n) + Bgli \cdot Gcyl_cmd_cp(n-dgi+2)$$

$$\Downarrow \quad Gcyl(n+1) \text{に、上記 (a) 式を代入}$$

$$\begin{aligned} Gcyl(n+2) &= Agli \cdot (Agli \cdot Gcyl(n) + Ag2i \cdot Gcyl(n-1) + Bgli \cdot Gcyl_cmd_cp(n-dgi+1)) \\ &\quad + Ag2i \cdot Gcyl(n) + Bgli \cdot Gcyl_cmd_cp(n-dgi+2) \\ &= (Agli^2 + Ag2i) \cdot Gcyl(n) + Agli \cdot Ag2i \cdot Gcyl(n-1) \\ &\quad + Bgli \cdot Gcyl_cmd_cp(n-dgi+2) + Agli \cdot Bgli \cdot Gcyl_cmd_cp(n-dgi+1) \end{aligned}$$

.....

$$\Downarrow$$

$$\begin{aligned} Gcyl(n+dgi-1) &= \alpha_{gli} \cdot Gcyl(n) + \alpha_{g2i} \cdot Gcyl(n-1) + \\ &\quad + \beta_{gli} \cdot Gcyl_cmd_cp(n-1) + \beta_{g2i} \cdot Gcyl_cmd_cp(n-2) \\ &\quad +, \dots, + \beta_{gdgi-li} \cdot Gcyl_cmd_cp(n-dgi+1) \end{aligned} \quad (3)$$

ここで、

$$\begin{bmatrix} \alpha_{gli} & \alpha_{g2i} \\ * & * \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} Agli & Ag2i \\ 1 & 0 \end{bmatrix}^{dgi-1} \text{ と表す。}$$

$$\begin{bmatrix} Agli & Ag2i \\ 1 & 0 \end{bmatrix} = A, \quad \begin{bmatrix} Bgli \\ 0 \end{bmatrix} = B \quad \text{とおくと、}$$

$$\begin{bmatrix} \beta_{gli} & \beta_{g2i} & \dots & \beta_{gdgi-2i} & \beta_{gdgi-li} \end{bmatrix} \text{ は、} \\ \begin{bmatrix} B & AB & \dots & A^{dgi-3}B & A^{dgi-2}B \end{bmatrix} \text{ の一行目成分である}$$

予測式（３）に、モデル化誤差および予測誤差を補償するための外乱推定値 γgli を含める。式（４）が、状態予測器 71 によって実行される、予測値 Pre_Gcyl を求めるための式である。モデルパラメータ αgli 、 $\alpha g2i$ 、 βgli 、... γgli の表記中の“i”も、モード番号を表すことに注意さ

10

りたい。

$$\begin{aligned}
 \text{Pre_Gcyl}(n) &= \text{Gcyl}(n + \text{dgi} - 1) \\
 &= \alpha_{\text{g1i}}(n) \cdot \text{Gcyl}(n) + \alpha_{\text{g2i}}(n) \cdot \text{Gcyl}(n - 1) \\
 &\quad + \beta_{\text{gli}}(n) \cdot \text{Gcyl_cmd_cp}(n - 1) + \beta_{\text{g2i}}(n) \cdot \text{Gcyl_cmd_cp}(n - 2) + \dots, \\
 &\quad + \beta_{\text{gdgi-li}}(n) \cdot \text{Gcyl_cmd_cp}(n - \text{dgi} + 1) + \gamma_{\text{gli}}(n)
 \end{aligned}
 \tag{4}$$

次に、2自由度スライディングモードコントローラ72について説明する。

- 5 2自由度スライディングモードコントローラ72は、2自由度スライディングモード制御を用いて、制御入力Gcyl_cmd_cpを算出する。スライディングモード制御は、制御量の収束速度を指定することができる応答指定型制御である。2自由度スライディングモード制御は、スライディングモード制御を発展させた形態を持ち、制御量の目標値に対する追従速度と、
- 10 外乱が印加された時の制御量の収束速度とを、個別に指定することができる。前者を、目標値応答指定パラメータPOLEgc_fiと呼び、後者を、外乱抑制のための応答指定パラメータPOLEgciと呼ぶ。

式(5)に従い、目標値応答指定パラメータPOLEgc_fiを用いて、目標値Gcyl_cmdに一次遅れフィルタ(ローパスフィルタ)を適用する。目標値

15 応答指定パラメータPOLEgc_fiは、 $-1 < \text{POLEgc_fi} < 0$ を満たすよう設定される。

$$\text{Gcyl_cmd_f}(n) = -\text{POLEgc_fi} \cdot \text{Gcyl_cmd_f}(n - 1) + (1 + \text{POLEgc_fi}) \cdot \text{Gcyl_cmd}(n)
 \tag{5}$$

式(5)に示されるように、目標値応答指定パラメータPOLEgc_fiの値

20 により、目標値Gcyl_cmdの軌道が修正され、新たな目標値Gcyl_cmd_fが設定される。この新たな目標値Gcyl_cmd_fに予測値Pre_Gcylが収束するように、制御入力Gcyl_cmd_cpが算出される。応答指定パラメータPOLEgc_fiによって目標値Gcyl_cmdの軌道をどのように修正するかに従い、予測値Pre_Gcylの目標値Gcyl_cmd_cpへの追従速度を制御することが可能

となる。

2自由度スライディングモード制御を実施するため、切り換え関数 σ_{gc} を定義する。切り換え関数 σ_{gc} により、予測値 Pre_Gcyl の目標値 $Gcyl_cmd_f$ に対する偏差の収束挙動が規定される。 E_gc は、予測値
 5 Pre_Gcyl と目標値 $Gcyl_cmd_f$ の偏差である。後述する等価制御入力の演算のため、偏差 E_gc は、目標値の前回値 $Gcyl_cmd_f(n-1)$ を用いて算出される。外乱抑制のための応答指定パラメータ $POLE_{gci}$ は、 $-1 < POLE_{gci} < 0$ を満たすよう設定される。

$$\sigma_{gc}(n) = E_gc(n) + POLE_{gci} \cdot E_gc(n-1) \quad (6)$$

ここで、 $E_gc(n) = Pre_Gcyl(n) - Gcyl_cmd_f(n-1)$

10

2自由度スライディングモードコントローラ 72 は、式 (7) に示されるように、切り換え関数 σ_{gc} がゼロとなるように制御入力 $Gcyl_cmd_cp$ を決定する。

$$\sigma_{gc}(n) = 0$$

15

↓

$$E_gc(n) = -POLE_{gci} \cdot E_gc(n-1) \quad (7)$$

式 (7) は、入力の無い一次遅れ系を示す。すなわち、スライディングモードコントローラ 72 は、制御量 E_gc を、式 (7) に示される一次遅れ系に拘束するよう制御する。

20

図 13 は、縦軸に $E_gc(n)$ および横軸に $E_gc(n-1)$ を有する位相平面を示す。位相平面には、式 (7) によって表現される切り換え線 81 が示されている。点 82 を状態量 ($E_gc(n-1)$, $E_gc(n)$) の初期値と仮定すると、スライディングモードコントローラ 72 は、該状態量を、切り換え線 81 上に載せて該切り換え線 81 上に拘束させる。状態量が入力の無い一次遅れ系に拘束されるので、状態量は、時間の経過とともに位相平面の原点
 25 (すなわち、 $E_gc(n)$, $E_gc(n-1)=0$) に自動的に収束する。状態量を切り換え線 81 上に拘束することにより、外乱の影響を受けることなく、状態

量を原点に収束させることができる。

図 1 4 の符号 8 3、8 4 および 8 5 は、外乱抑制のための応答指定パラメータ POLEgci が、それぞれ、 -1 、 -0.8 、 -0.5 の場合の偏差 E_{gc} の収束速度を示す。応答指定パラメータ POLEgci の絶対値が小さくなるにつれ、偏差 E_{gc} の収束速度は速くなる。

スライディングモードコントローラ 7 2 は、制御入力 $Gcyl_cmd_cp$ を、式 (8) に従って算出する。 Ueq_gc は等価制御入力であり、状態量を切り換え線上に拘束するための入力である。 $Urch_gc$ は到達則入力であり、状態量を切り換え線上に載せるための入力である。

$$Gcyl_cmd_cp(n) = Ueq_gc(n) + Urch_gc(n) \quad (8)$$

等価制御入力 Ueq_gc を求める手法について説明する。等価制御入力 Ueq_gc は、位相平面上の任意の場所に、状態量をホールドする機能を持つ。

したがって、式 (9) を満たす必要がある。

$$\sigma_{gc}(n+1) = \sigma_{gc}(n) \quad (9)$$

式 (9) と上記の予測式 (4) に基づき、等価制御入力 Ueq は、式 (10) のように求められる。

$$\begin{aligned} Ueq_gc(n) &= Gcyl_cmd_cp(n) \\ &= \frac{1}{\beta_{gli}(n)} \{ POLEgci \cdot Pre_Gcyl(n-1) + (1 - POLEgci) \cdot Pre_Gcyl(n) \\ &\quad - \alpha_{gli}(n) Pre_Gcyl(n-dgi+2) - \alpha_{g2i}(n) Pre_Gcyl(n-dgi+1) \\ &\quad - \beta_{g2i}(n) Gcyl_cmd_cp(n-1) - \dots - \beta_{gdgi-1i}(n) Gcyl_cmd_cp(n-dgi+2) - \gamma_{gli}(n) \\ &\quad + Gcyl_cmd_f(n) + (POLEgci - 1) Gcyl_cmd_f(n-1) \\ &\quad - POLEgci \cdot Gcyl_cmd_f(n-2) \} \end{aligned} \quad (10)$$

次に、式 (11) に従って到達則入力 $Urch_gc$ を算出する。 $Krchgci$ は、フィードバックゲインを示す。フィードバックゲイン $Krchgci$ の値は、制御量の安定性および速応性等を考慮して、シミュレーション等を介して予

め同定される。

$$U_{rch_gc}(n) = \frac{-K_{rchgci}}{\beta_{gli}(n)} \sigma_{gc}(n) \quad (11)$$

こうして、等価制御入力 U_{eq_gc} と到達則入力 U_{rch_gc} との和である制御
5 入力 $G_{cyl_cmd_cp}$ が、吸気量コントローラ 53 から出力される。

目標値応答指定パラメータ $POLE_{gc_fi}$ 、外乱抑制のための応答指定パラ
メータ $POLE_{gci}$ 、フィードバックゲイン K_{rchgci} における表記中の “i”
がモード番号を表す。各モードにおけるこれらのパラメータの値が、選択
されたモードに従って設定されるのが好ましい。

10 この実施例では、目標値応答指定パラメータ $POLE_{gc_fi}$ 、外乱抑制のた
めの応答指定パラメータ $POLE_{gci}$ およびフィードバックゲイン K_{rchgci} の
各モードにおける値は、以下のような関係にある。

$$-1 < POLE_{gc_f2} < POLE_{gc_f1} < POLE_{gc_f4} < POLE_{gc_f3} < 0$$

$$-1 < POLE_{gc2} < POLE_{gc1} < POLE_{gc4} < POLE_{gc3} < 0$$

$$15 \quad 0 < K_{rchgc2} < K_{rchgc1} < K_{rchgc4} < K_{rchgc3}$$

上記の関係から明らかなように、Mode 3、4、1 および 2 の順に、
制御量の収束速度が速くなるように設定される。すなわち、要求駆動力が
増加する時は、要求駆動力が減少する時に比べ、収束速度を速くする。こ
うして、要求駆動力が増加している時は、吸気量の応答性を速くして、ド
ライバビリティを向上させることができる。また、エンジンが低負荷～高
20 負荷にあるときは、極低負荷にあるときに比べ、収束速度を速くする。こ
れにより、エンジンが通常の運転状態にあるときは、早期に所望のエンジ
ン出力を生成して、ドライバビリティを向上させることができる。

むだ時間 d_{gi} の大きさは、マスターコントローラの種類に応じて適切
25 な値に決定される。この実施例では、以下のような関係を満たすように、
各モードのむだ時間は設定される。

$$d_{g4} < d_{g2} < d_{g3} < d_{g1}$$

次に、同定器 73 について説明する。同定器 73 は、式 (4) のパラメ
ータ α_{gli} 、 α_{g2i} 、 β_{gli} 、 β_{g2i} 、 \dots $\beta_{gdgi-1i}$ 、 γ_{gli} を同定する。これら

のパラメータは、式（３）から明らかなように、モデル式（１）のモデルパラメータ Ag_{1i} 、 Ag_{2i} 、および Bg_{1i} に基づいており、よってこれらのパラメータを同定することにより、式（１）のモデルパラメータが同定される。

同定には、最小２乗法および最尤法などの既知の手法を用いることができる。この発明の一実施形態では、より効率的な手法である δ 修正法を用いる。 δ 修正法については、本願の出願人による、特許第 3304845 号公報に詳細が記載されている。ここでは、簡単に、 δ 修正法を用いてこれらのパラメータを同定する手法について説明する。

δ 修正法に従う逐次型同定アルゴリズムは、式（１２）のように表される。同定すべきパラメータのベクトル $\theta_{gc}(n)$ の基準値 θ_{gc_base} は、モード毎に予め設定され（基準値の各要素の “i” が、モード番号を表している）、メモリ 1c に記憶されている。スケジューラ 74 は、モード信号 $Mode_state$ の値に従って、対応する基準値 $\theta_{gc_base}(n)$ をメモリ 1c から抽出し、同定器 73 に渡す。同定器 73 は、基準値 $\theta_{gc_base}(n)$ と、その更新成分 $d\theta_{gc}(n)$ とを加算することにより、パラメータベクトル $\theta_{gc}(n)$ を算出する。

$$\theta_{gc}(n) = \theta_{gc_base}(n) + d\theta_{gc}(n) \quad (12)$$

$$d\theta_{gc}(n) = \delta \cdot d\theta_{gc}(n-1) + KP_{gc}(n) \cdot ide_{gc}(n) \quad (13)$$

$$\text{ここで、} \theta_{gc}^T(n) = [\alpha_{g1i}(n), \alpha_{g2i}(n), \beta_{g1i}(n), \beta_{g2i}(n), \dots, \beta_{gdgi-li}(n), \gamma_{g1i}(n)] \quad (14)$$

$$d\theta_{gc}^T(n) = [d\alpha_{g1i}(n), d\alpha_{g2i}(n), d\beta_{g1i}(n), d\beta_{g2i}(n), \dots, d\beta_{gdgi-li}(n), d\gamma_{g1i}(n)] \quad (15)$$

$$\theta_{gc_base}^T(n) = [\alpha_{g1i_base}(n), \alpha_{g2i_base}(n), \beta_{g1i_base}(n), \beta_{g2i_base}(n), \dots, \beta_{gdgi-li_base}(n), \gamma_{g1i_base}(n)] \quad (16)$$

$$\delta = \begin{bmatrix} \delta_1 & 0 & 0 & \dots & 0 \\ 0 & \delta_2 & 0 & \dots & 0 \\ 0 & 0 & \delta_3 & \dots & \dots \\ \dots & \dots & \dots & \dots & 0 \\ 0 & 0 & \dots & 0 & \delta_{dgi+2} \end{bmatrix} \quad (0 < \delta_1, \delta_2, \dots, \delta_{dgi+2} < 1) \quad (17)$$

δ は、式（１７）で表される忘却係数ベクトルである。忘却係数ベクトル δ の各要素 δ_1 、 δ_2 、 \dots は、ゼロより大きく 1 より小さい値に設定される。ただし、制御量の目標値に対する定常偏差をゼロとするために、 δ_1 、

δ_2, \dots のうちのいずれか1つを値1に設定するのが好ましい。

- 5 δ 修正法において、式(13)に含まれる同定誤差 $\text{ide_gc}(n)$ は、式(18)により表される。 Gcyl_hat は、予測式(4)と、パラメータベクトルの前回値 $\theta_{gc}(n-1)$ とに基づいて算出される。同定器73は、予測式に基づいて算出された吸気量 Gcyl_hat と、実吸気量 Gcyl との差、すなわち同定誤差 ide_gc がゼロになるように、パラメータベクトル θ_{gc} を決定する。

$$\text{ide_gc}(n) = \text{Gcyl_hat}(n) - \text{Gcyl}(n) \quad (18)$$

ここで、 $\text{Gcyl_hat}(n) = \theta_{gc}^T(n-1) \cdot \zeta_{gc}(n)$

$$\begin{aligned} \zeta_{gc}^T(n) = & [\text{Gcyl}(n-dgi+1), \text{Gcyl}(n-dgi), \text{Gcyl_cmd_cp}(n-dgi), \\ & \text{Gcyl_cmd_cp}(n-dgi-1), \dots, \text{Gcyl_cmd_cp}(n-2dgi+2), 1] \end{aligned} \quad (19)$$

式(13)に含まれるゲイン $\text{KPgc}(n)$ 、式(20)により表される。

10

$$\text{KPgc}(n) = \frac{P(n-1) \cdot \zeta(n)}{1 + \zeta^T(n) \cdot P(n-1) \cdot \zeta(n)} \quad (20)$$

$$P(n) = \frac{1}{\lambda_1} \left(I - \frac{\lambda_2 \cdot P(n-1) \cdot \zeta(n) \cdot \zeta^T(n)}{\lambda_1 + \lambda_2 \cdot \zeta^T(n) \cdot P(n-1) \cdot \zeta(n)} \right) P(n-1) \quad (21)$$

ここで、 I は (3×3) の単位行列

15

δ 修正法では、上記の式(12)に示されるように、パラメータベクトル $\theta_{gc}(n)$ は、その基準値 $\theta_{gc_base}(n)$ と、その更新分 $d\theta_{gc}(n)$ との和で表される。制御対象の定常状態が継続したとき、モデルパラメータベクトル θ_{gc} が基準値 θ_{gc_base} に収束するので、パラメータベクトルのドリフトを回避することができる。

式(20)の係数 λ_1 および λ_2 の設定により、同定アルゴリズムの種類が、以下のように決まる。

$\lambda_1 = 1$ 、 $\lambda_2 = 0$: 固定ゲインアルゴリズム

20

$\lambda_1 = 1$ 、 $\lambda_2 = 1$: 最小2乗法アルゴリズム。

$\lambda_1 = 1$ 、 $\lambda_2 = \lambda$: 漸減ゲインアルゴリズム (λ は、0、1以外の所定値)

$\lambda_1 = \lambda$ 、 $\lambda_2 = 1$: 重み付き最小2乗法アルゴリズム (λ は、0、1以

外の所定値)

各コントローラの構成

圧縮比コントローラ 5 4、リフトコントローラ 5 5 および位相コントローラ 5 6 は、吸気量コントローラ 5 3 の構成と非常に似ているので、簡単に説明する。

圧縮比コントローラ 5 4 は、圧縮比 Cr を目標圧縮比 Cr_cmd に収束させるために、可変圧縮比機構 2 5 を駆動するための指令値 U_Cr を算出する。圧縮比コントローラ 5 4 は、前述したように、圧縮比がマスターパラメータとして選択される $Mode 1$ および $Mode 3$ の場合には、吸気量コントローラ 5 3 から受け取った補正值 $Gcyl_cmd_cp$ に基づいて目標圧縮比 Cr_cmd を算出する。 $Mode 2$ および 4 の場合には、圧縮比コントローラ 5 4 は、実リフト量 $Lift$ に基づいて、目標圧縮比 Cr_cmd を算出する。

圧縮比 Cr についての動特性は、式 (22) のようにモデル化されることができる。 k は、圧縮比コントローラ 5 4 によって実施される演算サイクルを識別する識別子である。

$$Cr(k) = A1cr \cdot Cr(k-1) + A2cr \cdot Cr(k-2) + B1cr \cdot U_Cr(k-dcr) \quad (22)$$

dcr は、圧縮比コントローラ 5 4 からの指令値 U_Cr が可変圧縮比機構 2 5 に入力されてから、該指令値に基づく圧縮比が実際に出力されるまでのむだ時間を示す。 $A1cr$ 、 $A2cr$ および $B1cr$ は、モデルパラメータである。

圧縮比コントローラ 5 4 の詳細な機能ブロック図を図 15 に示す。状態予測器 9 1 は、検出された圧縮比 Cr に基づいて、上記のむだ時間 dcr を補償するように、圧縮比の予測値 Pre_Cr を算出する。

メモリ 1 c には、モード毎に、目標値応答指定パラメータ $POLEcr_fi$ 、外乱抑制のための応答指定パラメータ $POLEcri$ およびフィードバックゲイン $Krchcri$ が記憶されている。これらのパラメータの表記中の “i” は、モード番号を示す。コントローラパラメータスケジューラ 9 5 は、選択されたモードを示す信号 $Mode_state$ を受け取り、該モード信号の値に従って、対応するパラメータをメモリ 1 c から抽出し、2 自由度スライディングモードコントローラ 9 2 に渡す。

2自由度スライディングモードコントローラ92は、図8を参照して説明したように、受け取ったモード信号Mode_stateに従って、所定のマップ（図9の（a）または（b））を参照することにより、目標値Cr_cmdを決定する。2自由度スライディングモードコントローラ92は、コントローラパラメータスケジューラ95から受け取った目標値応答指定パラメータPOLEcr_fi、外乱抑制のための応答指定パラメータPOLEcriおよびフィードバックゲインKrchcriを用いて、前述した応答指定型制御を実施する。2自由度スライディングモードコントローラ92は、予測値Pre_Crが目標値Cr_cmd（正確には、後述するように、Cr_cmd_fである）に収束するように、制御入力U_Crを算出する。

同定器93は、吸気量コントローラ53の同定器73と同様の手法で、式（22）に示されるモデルパラメータA1cr、A2crおよびB1cr（正確には、後述するように、モデルパラメータA1cr、A2crおよびB1crに基づくパラメータ α_{1cr} 、 α_{2cr} 、 β_{1cr} 、 β_{2cr} 、 γ_{1cr} ）を逐次的に同定する。パラメータA1cr、A2crおよびB1crを同定するのに、基準値を用いる。この基準値は、予めマップとしてメモリ1cに記憶されている。モデルパラメータスケジューラ94は、これらの基準値を抽出して、同定器93に渡す。

次に、各機能ブロックによって実施される演算を説明する。状態予測器91は、吸気量コントローラ53の状態予測器71と同様の手法で、予測値Pre_Crを算出する。算出式を、式（23）に示す。

$$\begin{aligned}
 \text{Pre_Cr}(k) &= \text{Cr}(k + dcr - 1) \\
 &= \alpha_{1cr}(k) \cdot \text{Cr}(k) + \alpha_{2cr}(k) \cdot \text{Cr}(k - 1) \\
 &\quad + \beta_{1cr}(k) \cdot U_Cr(k - 1) + \beta_{2cr}(k) \cdot U_Cr(k - 2) + \dots, \\
 &\quad + \beta_{dcr-1cr}(k) \cdot U_Cr(k - dcr + 1) + \gamma_{1cr}(k)
 \end{aligned}
 \tag{23}$$

2自由度スライディングモードコントローラ92は、式（24）に従い、スケジューラ95から受け取った目標値応答指定パラメータPOLEcr_fiを用いて、目標値Cr_cmdに一次遅れフィルタ（ローパスフィルタ）を適用する。目標値応答指定パラメータPOLEcr_fiは、 $-1 < \text{POLEcr_fi} < 0$ を満たすよう設定される。

$$\text{Cr_cmd_f}(k) = -\text{POLEcr_fi} \cdot \text{Cr_cmd_f}(k-1) + (1 + \text{POLEcr_fi}) \cdot \text{Cr_cmd}(k) \quad (24)$$

2 自由度スライディングモードコントローラ 9 2 は、式 (25) に示すように、切り換え関数 σ_{cr} を定義する。E_cr は、予測値 Pre_Cr と目標値 Cr_cmd の偏差である。外乱抑制のための応答指定パラメータ POLEcri は、
5 $-1 < \text{POLEcri} < 0$ を満たすよう設定される。

$$\sigma_{cr}(k) = E_{cr}(k) + \text{POLEcri} \cdot E_{cr}(k-1) \quad (25)$$

ここで、 $E_{cr}(k) = \text{Pre_Cr}(k) - \text{Cr_cmd_f}(k-1)$

2 自由度スライディングモードコントローラ 9 2 は、切り換え関数 σ_{cr} がゼロとなるように制御入力 U_Cr を決定する。制御入力 U_Cr は、式 (26) に従って算出される。Ueq_cr は等価制御入力であり、状態量を切り換え線上に拘束するための入力である。Urch_cr は到達則入力であり、状態量を切り換え線上に載せるための入力である。
10

$$U_{Cr}(k) = U_{eq_cr}(k) + U_{rch_cr}(k) \quad (26)$$

15

等価制御入力 Ueq_cr は、式 (27) のように求められる。

$$\begin{aligned} U_{eq_cr}(k) = \frac{1}{\beta_{1cr}(k)} \{ & \text{POLEcri} \cdot \text{Pre_Cr}(k-1) + (1 - \text{POLEcri}) \cdot \text{Pre_Cr}(k) \\ & - \alpha_{1cr}(k) \text{Pre_Cr}(k - dcr + 2) - \alpha_{2cr}(n) \text{Pre_Cr}(k - dcr + 1) \\ & - \beta_{2cr}(k) U_{Cr}(k-1) - \dots - \beta_{dcr-1cr}(k) U_{Cr}(k - dcr + 2) - \gamma_{1cr}(k) \\ & + \text{Cr_cmd_f}(k) + (\text{POLEcri} - 1) \text{Cr_cmd_f}(k-1) \\ & - \text{POLEcri} \cdot \text{Cr_cmd_f}(k-2) \} \quad (27) \end{aligned}$$

20 次に、式 (28) に従って到達則入力 Urch_cr を算出する。Krchcri は、フィードバックゲインを示す。フィードバックゲイン Krchcri の値は、制御量の安定性および速応性等を考慮して、シミュレーション等を介して予め同定される。

$$U_{rch_cr}(k) = \frac{-K_{rchcri}}{\beta_{1cr}(k)} \sigma_{cr}(k) \quad (28)$$

こうして、等価制御入力 U_{eq_cr} と到達則入力 U_{rch_cr} との和である制御入力 U_{Cr} が圧縮比コントローラ 54 から出力され、可変圧縮比機構 25 に送られる。

- 5 好ましくは、目標値応答指定パラメータ $POLE_{cr_fi}$ 、外乱抑制のための応答指定パラメータ $POLE_{cri}$ 、およびフィードバックゲイン K_{rchcri} のモード毎の値は、以下の関係を有する。

$$-1 < POLE_{cr_f2}, POLE_{cr_f4} < POLE_{cr_f1}, POLE_{cr_f3} < 0$$

$$-1 < POLE_{cr2}, POLE_{cr4} < POLE_{cr1}, POLE_{cr3} < 0$$

$$10 \quad 0 < K_{rchcr2}, K_{rchcr4} < K_{rchcr1}, K_{rchcr3}$$

- これらの関係に示されるように、圧縮比がマスターパラメータとして選択される $Mode1$ および $Mode3$ では、圧縮比がスレーブパラメータとして選択される $Mode2$ および $Mode4$ に比べて、制御量 E_{cr} の収束速度が速くなるように、これらのパラメータ値は規定される。このよう
15 にパラメータ値を規定することにより、マスターパラメータをスレーブパラメータよりも早く収束させることができる。

- 前述したように、スレーブパラメータを、マスターパラメータの実測値に追従させることにより、マスターパラメータの変化レートをスレーブパラメータの変化レートよりも速くさせることができる。このようなマスタ
20 ースレーブ制御に加え、目標値応答指定パラメータ、外乱抑制のための応答指定パラメータ、およびフィードバックゲインにより、マスターパラメータの収束速度を、スレーブパラメータの収束速度よりも速くし、より確実に、スレーブパラメータがマスターパラメータを追い越すことを回避す
25 る。

次に、同定について説明する。モデルパラメータスケジューラ 94 は、同定すべきパラメータベクトル $\theta_{cr}(k)$ の基準値 $\theta_{cr_base}(k)$ をメモリ 1c から抽出して、同定器 93 に渡す。同定器 93 は、吸気量コントローラ 53 の同定器 73 と同様の手法で、パラメータベクトル θ_{cr} を同定する。同

定するための式 (29) ~ (38) を、以下に示す。

$$\theta_{cr}(k) = \theta_{cr_base}(k) + d\theta_{cr}(k) \quad (29)$$

$$d\theta_{cr}(k) = \delta \cdot d\theta_{cr}(k-1) + KP_{cr}(k) \cdot ide_cr(k) \quad (30)$$

$$\text{ここで、} \theta_{cr}^T(k) = [\alpha_{1cr}(k), \alpha_{2cr}(k), \beta_{1cr}(k), \beta_{2cr}(k), \dots, \beta_{dcr-1cr}(k), \gamma_{1cr}(k)] \quad (31)$$

$$d\theta_{cr}^T(k) = [d\alpha_{1cr}(k), d\alpha_{2cr}(k), d\beta_{1cr}(k), d\beta_{2cr}(k), \dots, d\beta_{dcr-1cr}(k), d\gamma_{1cr}(k)] \quad (32)$$

$$\theta_{cr_base}^T(k) = [\alpha_{1cr_base}(k), \alpha_{2cr_base}(k), \beta_{1cr_base}(k), \beta_{2cr_base}(k), \dots, \beta_{dcr-1cr_base}(k), \gamma_{1cr_base}(k)] \quad (33)$$

$$\delta = \begin{bmatrix} \delta_1 & 0 & 0 & \dots & 0 \\ 0 & \delta_2 & 0 & \dots & 0 \\ 0 & 0 & \delta_3 & \dots & \dots \\ \dots & \dots & \dots & \dots & 0 \\ 0 & 0 & \dots & 0 & \delta_{dcr+2} \end{bmatrix} \quad (0 < \delta_1, \delta_2, \dots, \delta_{dcr+2} < 1) \quad (34)$$

- 5 忘却係数ベクトル δ の各要素 δ_1 、 δ_2 、 \dots は、ゼロより大きく 1 より小さい値に設定される。しかしながら、前述したように、 δ_1 、 δ_2 、 \dots のうちのいずれか 1 つを値 1 に設定するのが好ましい

- 式 (30) に含まれる同定誤差 $ide_cr(k)$ は、式 (35) により表される。
 Cr_hat は、予測式 (23) と、パラメータベクトルの前回値 $\theta_{cr}(k-1)$ とに
 10 基づいて算出される。同定器 93 は、予測式に基づいて算出された圧縮比 Cr_hat と、実圧縮比 Cr との差、すなわち同定誤差 ide_cr がゼロになるように、パラメータベクトル θ_{cr} を決定する。

$$ide_cr(k) = Cr_hat(k) - Cr(k) \quad (35)$$

$$\text{ここで、} Cr_hat(k) = \theta_{cr}^T(k-1) \cdot \zeta_{cr}(k)$$

$$\zeta_{cr}^T(k) = [Cr(k-dcr+1), Cr(k-dcr), U_Cr(k-dcr), U_Cr(k-dcr-1), \dots, U_Cr(k-2dcr+2), 1] \quad (36)$$

- 15 式 (30) に含まれるゲイン $KP_{cr}(k)$ は、式 (37) により表される。

$$KPcr(k) = \frac{P(k-1) \cdot \zeta(k)}{1 + \zeta^T(k) \cdot P(k-1) \cdot \zeta(k)} \quad (37)$$

$$P(k) = \frac{1}{\lambda_1} \left(I - \frac{\lambda_2 \cdot P(k-1) \cdot \zeta(k) \cdot \zeta^T(k)}{\lambda_1 + \lambda_2 \cdot \zeta^T(k) \cdot P(k-1) \cdot \zeta(k)} \right) P(k-1) \quad (38)$$

ここで、Iは(3×3)の単位行列

リフト量Liftについての動特性は、圧縮比についての式(22)と同様にモデル化されることができる。リフトコントローラ55は、図15に示される可変圧縮比コントローラと同様の構成を有し、同様の手法で、可変リフト機構26に入力すべき指令値U_Liftを算出する。

リフト量についての目標値応答指定パラメータ、外乱抑制のための応答指定パラメータ、およびフィードバックゲインは、以下の関係を有する。

− 1 < POLElift_f1, POLElift_f2, POLElift_f3 < POLElift_f4 < 0

− 1 < POLElift1, POLElift2, POLElift3 < POLElift4 < 0

10 0 < Krchlift1, Krchlift2, Krchlift3 < Krchlift4

これらの関係に示されるように、リフト量がマスターパラメータとして選択されるMode4では、リフト量がスレーブパラメータとして選択されるMode1、2および3に比べて、制御量E_lift(=予測値Pre_Lift(k)−目標値Lift_cmd_f(k))の収束速度が速くなるように、これらのパラメータ値は規定される。こうして、Mode4では、マスターパラメータであるリフト量を、スレーブパラメータよりも早く収束させる。

15 位相Cainについての動特性は、圧縮比についての式(22)と同様にモデル化されることができる。位相コントローラ56は、図15に示される可変圧縮比コントローラと同様の構成を有し、同様の手法で、可変位相機構27に入力すべき指令値U_Cainを算出する。

20 位相についての目標値応答指定パラメータ、外乱抑制のための応答指定パラメータ、およびフィードバックゲインは、以下の関係を有する。

− 1 < POLEcain_f1, POLEcain_f3, POLEcain_f4 < POLEcain_f2 < 0

25 − 1 < POLEcain1, POLEcain3, POLEcain4 < POLEcain2 < 0

0 < Krhcain1, Krhcain3, Krhcain4 < Krhcain2

これらの関係に示されるように、位相がマスターパラメータとして選択されるM o d e 2では、位相がスレーブパラメータとして選択されるM o d e 1、3および4に比べて、制御量E_cain (=予測値Pre_Cain(k)－目標値Cain_cmd_f(k))の収束速度が速くなるように、これらのパラメータ

5 値は規定される。こうして、M o d e 2では、マスターパラメータである位相を、スレーブパラメータよりも早く収束させる。

制御フロー

図16は、吸気量制御を実施するプロセスのフローチャートを示す。このプロセスは、所定の時間間隔（たとえば、10ミリ秒）で実施される。

- 10 ステップS1において、可変圧縮機構、可変リフト機構および可変位相機構のいずれかに何らかの故障が検知されたかどうかを判断する。故障が検知されたならば、これらの機構によってエンジン出力を制御することができない。ステップS2において、これらの機構への制御入力に、フェイルセーフ用に予め設定された値を設定し、このプロセスを終了する。可変
- 15 圧縮機構への制御入力U__C rに設定される値U__C r__f sは、最小の圧縮比を実現するための値である。可変リフト機構への制御入力U__L i f tに設定される値U__L i f t__f sは、非常に低速な走行（クリープ走行）を可能にする、たとえば約0.5ミリメートルのリフトを実現するための値である。可変位相機構への制御入力U__C a i nに設定される値
- 20 U__C a i n__f sは、位相を遅角側に制御するための値である。

- ステップS1の判断がN oならば、ステップS3において、エンジンが始動中かどうかを判断する。エンジンが始動中ならば、検出されたエンジン水温TWに応じた値G c y l__c m d__c r kを、目標吸気量G c y l__c m dに設定する（S4）。図21の（a）に、エンジン水温TWに応じて設定される吸気量G c y l__c m d__c r kを示す。このマップは、
- 25 メモリ1c（図1）に記憶されることができる。

- ステップS3の判断がN oならば、ステップS5において、アクセルペダルが全閉かどうかを判断する。アクセルペダルが全閉ならば、エンジンはアイドル状態にあることを示す。ステップS6に進み、触媒昇温制御を実施するために設定された所定時間が経過したかどうかを判断する。該所
- 30 定時間が経過していなければ、触媒昇温制御が実行中であることを示す。

触媒昇温制御は、吸気量を一時的に増大させて触媒を活性化させる制御である。ステップ S 7 において、エンジンが始動してからの経過時間に応じた値 $G_{cyl_cmd_ast}$ を、目標吸気量 G_{cyl_cmd} に設定する。図 21 の (b) に、該経過時間に応じて設定される吸気量 $G_{cyl_cmd_ast}$ を示す。このマップは、メモリ 1 c (図 1) に記憶されることができる。

ステップ S 6 において触媒昇温制御が終了したならば、エンジンが暖機状態に至ったことを示す。ステップ S 8 において、検出されたエンジン回転数 NE およびアクセルペダル開度 AP に応じた値 $G_{cyl_cmd_drv}$ を、目標吸気量 G_{cyl_cmd} に設定する。図 21 の (c) に、エンジン回転数 NE およびアクセルペダル開度 AP に応じて設定される吸気量 $G_{cyl_cmd_drv}$ を示す。このマップは、メモリ 1 c (図 1) に記憶されることができる。

ステップ S 9 において、マスタースレーブ切換のサブルーチン (図 17) を実施し、圧縮比、リフトおよび位相から、マスターパラメータを選択する。ステップ S 10 において、吸気量コントローラ 53 による演算を実行し、実吸気量を目標吸気量に収束させるための補正值 $G_{cyl_cmd_cp}$ を算出する (図 18)。ステップ S 11 において、圧縮比コントローラ、リフトコントローラおよび位相コントローラによる演算を実行し、圧縮比、リフトおよび位相を、それぞれ、目標圧縮比、目標リフトおよび目標位相に収束させる (図 19)。

図 17 は、図 16 のステップ S 9 で実施されるマスタースレーブ切換のサブルーチンを示す。

ステップ S 21 において、目標吸気量の変化 ΔG_{cyl_cmd} を、式 (39) に従い算出する。

$$\Delta G_{cyl_cmd} = G_{cyl_cmd}(n) - G_{cyl_cmd}(n-1) \quad (39)$$

ステップ S 22 において、目標吸気量の変化 ΔG_{cyl_cmd} がゼロより大きければ、要求される駆動力が増加していることを示す。目標吸気

量の変化 ΔG_{cyl_cmd} がゼロ以下ならば、要求される駆動力が減少していることを示す。

要求駆動力が増加しているならば、実際に検出された位相 C_{ain} と、所定値 C_{ain_ssw} を比較する (S 2 3)。所定値 C_{ain_ssw} の一例が、図 4 に示されている。 $C_{ain} \leq C_{ain_ssw}$ ならば、エンジン負荷が極低負荷である $Mode 1$ であることを示す。モード信号 $Mode_state$ に、 $Mode 1$ であることを示す値 1 が設定される (S 2 4)。

$C_{ain} > C_{ain_ssw}$ ならば、図 4 に示されるように、エンジン負荷が低負荷から高負荷の間にある $Mode 3$ であることを示す。モード信号 $Mode_state$ に、 $Mode 3$ であることを示す値 3 が設定される (S 2 5)。

ステップ S 2 2 において要求駆動力が減少しているならば、実際に検出されたリフト L_{ift} と、所定値 L_{ift_ssw} を比較する (S 2 6)。所定値 L_{ift_ssw} の一例が、図 4 に示されている。 $L_{ift} \geq L_{ift_ssw}$ ならば、エンジンが低負荷から高負荷の間にある $Mode 4$ であることを示す。モード信号 $Mode_state$ に、 $Mode 4$ であることを示す値 4 が設定される (S 2 7)。

$L_{ift} < L_{ift_ssw}$ ならば、図 4 に示されるように、エンジンが極低負荷にある $Mode 2$ であることを示す。モード信号 $Mode_state$ に、 $Mode 2$ であることを示す値 2 が設定される (S 2 8)。

図 1 8 は、図 1 6 のステップ S 1 0 で実施される、吸気量補正值 $G_{cyl_cmd_cp}$ を算出するプロセスのフローチャートである。

ステップ S 3 1 において、モード信号 $Mode_state$ の値が 1 かどうかを調べる。 $Mode_state = 1$ ならば、 $Mode 1$ を実現するため、目標値応答指定パラメータ POL_{egc_fi} にモード 1 用の値 POL_{egc_f1} を設定し (S 3 2)、これを用いて式 (5) に従い目標吸気量 $G_{cyl_cmd_f}$ を算出する (S 3 3)。

ステップ S 3 4 において、むだ時間 d_{gi} に、 $Mode 1$ 用のむだ時間 d_{g1} を設定する。ステップ S 3 5 において、目標吸気量 $G_{cyl_cmd_f}$ に基づいて図 2 2 (a) に示されるようなマップを参照し、 Mod

e 1 用のモデルパラメータの基準値を求める。ステップ S 3 6 において、外乱抑制のための応答指定パラメータ P O L E g c i に、M o d e 1 用の値 P o l e g c 1 を設定し、フィードバックゲイン K r c h g c i に、M o d e 1 用の値 K r c h g c 1 を設定する。

- 5 ステップ S 3 7 において、上記の式 (8) を演算し、補正值 G c y 1 _ c m d _ c p を算出する。

ステップ S 3 8 において、モード信号 M o d e _ s t a t e の値が 2 ならば、ステップ S 3 9 ~ S 4 3 において、M o d e 2 用の処理が、M o d e 1 の処理 (S 3 2 ~ S 3 6) と同様に行われる。

- 10 ステップ S 4 4 において、モード信号 M o d e _ s t a t e の値が 4 ならば、ステップ S 5 0 ~ S 5 4 において、M o d e 4 用の処理が、M o d e 1 の処理 (S 3 2 ~ S 3 6) と同様に行われる。

ステップ S 4 4 において、モード信号 M o d e _ s t a t e の値が 4 でなければ、モード信号 M o d e _ s t a t e の値は 3 であることを示す。

- 15 ステップ S 4 5 ~ S 4 9 において、M o d e 3 用の処理が、M o d e 1 の処理 (S 3 2 ~ S 3 6) と同様に行われる。

図 1 9 は、図 1 6 のステップ S 1 1 で実施される、圧縮比、リフトおよび位相を制御するプロセスのフローチャートである。

- 20 ステップ S 6 1 において、モード信号 M o d e _ s t a t e の値に従って所定のテーブルを検索し、目標圧縮比 C r _ c m d を求める。該所定のテーブルは、図 9 に示されている。図 8 を参照して説明したように、たとえば M o d e _ s t a t e = 1 ならば、図 9 の (a) に示されるテーブルが参照される。

- 25 同様に、ステップ S 6 2 において、モード信号 M o d e _ s t a t e の値に従って所定のテーブルを検索し、目標リフト量 L i f t _ c m d を求める。該所定のテーブルは、図 1 0 に示されている。同様に、ステップ S 6 3 において、モード信号 M o d e _ s t a t e の値に従って所定のテーブルを検索し、目標位相 C a i n _ c m d を求める。該所定のテーブルは、図 1 1 に示されている。

- 30 ステップ S 6 4 において、式 (2 6) に従い、可変圧縮比機構 2 5 への指令値 U _ C r を算出する。ステップ S 6 5 において、圧縮比についての

指令値 $U_C r$ の算出と同様の手法で、可変リフト機構 26 への指令値 $U_L i f t$ を算出する。ステップ S 66 において、圧縮比についての指令値 $U_C r$ の算出と同様の手法で、可変位相機構 27 への指令値 $U_C a i n$ を算出する。こうして、選択されたモードに従い、圧縮比、リフト量および位相が、それぞれ、目標値に収束するよう制御される。

好ましくは、ステップ S 64 ~ S 66 の演算サイクルは、吸気量補正值の算出および該吸気量補正值に基づく目標値の算出についての演算サイクルよりも短く設定される。すなわち、上記の式に示されるように、吸気量コントローラ 53 による演算サイクル n の周期（たとえば、10 ミリ秒）よりも、圧縮比、リフトおよび位相コントローラ 54 ~ 56 の演算サイクル k の周期（たとえば、2 ミリ秒）の方が短い。

吸気量や燃焼状態は、比較的遅い応答特性を有する。このような応答が遅い特性に適合するように圧縮比、リフト量および位相の目標値が設定されるので、吸気量および燃焼状態の過渡的变化に良好な精度で追従するように、圧縮比、リフトおよび位相を制御することができる。

また、可変圧縮比機構、可変リフト機構および可変位相機構の挙動には、フリクション等に起因する非線形特性が現れることがある。各コントローラによる演算サイクルの周期を短くすることにより、このような非線形性の影響が、圧縮比、リフト量および位相に現れるのを抑制することができる。

図 20 は、点火時期制御のメインルーチンを示す。このルーチンは、TDC 信号の検出に同期して実施される。

ステップ S 71 において、可変圧縮機構、可変リフト機構および可変位相機構のいずれかに何らかの故障が検知されたかどうかを判断する。故障が検知されたならば、これらの機構によってエンジン出力を制御することができない。したがって、エンジン回転数を一定に保つように点火時期を算出するフェイルセーフ制御を実施する。

フェイルセーフ制御は、たとえば、簡易型の応答指定型制御により実現することができる。エンジン回転数が所定の目標値（たとえば、2000 rpm）に収束するように、点火時期 $I g_f s$ を算出する。簡易型の応答指定型制御を実現する算出式を、以下に示す。

$$I_{g_fs} = I_{g_fs_base} - K_{rch}' \cdot \sigma'(k) - K_{adp}' \cdot \sum_{i=0}^k \sigma'(i) \quad (40)$$

$$\sigma'(k) = Enfs(k) + POLE' \cdot Enfs(k-1) \quad (41)$$

$$Enfs(k) = NE(k) - NE_fs \quad (42)$$

K_{rch}' , K_{adp}' :フィードバックゲイン

$POLE'$:応答指定パラメータ($-1 < POLE' < 0$)

NE_fs :エンジン回転数の目標値(ex.2000rpm)

$I_{g_fs_base}$:フェイルセーフ用の基準値(ex. 0 deg)

簡易型の応答指定型制御は、前述した2自由度スライディングモード制御を簡略化したものである。簡易型の応答指定型制御では、式(40)に示されるように、制御入力は、切換関数の比例項により表される到達則入力と、切換関数の積算項で表される適応則入力を含む。モデル式が規定されないで、等価制御入力は含まれない。適応則入力は、定常偏差を抑制して、状態量を切換線に載せるための入力である。 K_{rch}' および K_{adp}' は、シミュレーション等によって予め定められる。状態量を切換線上に載せることにより、状態量を収束させる点、および、応答指定パラメータ $POLE'$ により、制御量 $Enfs$ の目標値への収束速度を規定する点は、前述の2自由度スライディングモード制御と同じである。

ステップS73において、算出された I_{g_fs} が、点火時期 I_{GLOG} に設定される。

フェイルセーフ時は、圧縮比、リフト量および位相を適切に制御することができない。しかしながら、応答指定型制御により点火時期を制御すれば、該応答指定型制御のロバスト性により、エンジンの安定性を確保しながら、最小限の車両の走行能力を維持することができる。

ステップS71において故障が検知されなければ、エンジンが始動中かどうかを判断する(S74)。始動中ならば、点火時期 I_{GLOG} は、所定値(たとえば、+10度)に設定される(S75)。

エンジンが始動中でなければ、ステップS76において、アクセルペダルが全閉かどうかを判断する。アクセルペダルが全閉ならば、エンジンはアイドル状態にあることを示す。ステップS77に進み、触媒昇温制御を

実施するために設定された所定時間が経過したかどうかを判断する。該所定時間が経過していなければ、触媒昇温制御が実行中であることを示す。触媒昇温制御では、エンジン回転数が目標値に収束するように、点火時期をリタードさせる。この制御を、ステップ S 7 2 と同様に、応答指定型制御で実現することができる。以下に、触媒昇温制御を実現するための算出式を示す。

$$I g_ast = I g_ast_base - K rch'' \cdot \sigma''(k) - K a d p'' \cdot \sum_{i=0}^k \sigma''(i) \quad (43)$$

$$\sigma''(k) = E n a s t(k) + P O L E'' \cdot E n a s t(k-1) \quad (44)$$

$$E n a s t(k) = N E(k) - N E_ast \quad (45)$$

$K rch''$, $K a d p''$: フィードバックゲイン

$P O L E''$: 応答指定パラメータ ($-1 < P O L E'' < 0$)

$N E_ast$: エンジン回転数の目標値 (ex. 1800rpm)

$I g_ast_base$: 触媒昇温制御用の基準値 (ex. +5 deg)

10 ステップ S 7 9 において、算出された $I g_ast$ が、点火時期 $I G L O G$ に設定される。

15 ステップ S 7 7 において触媒昇温制御が終了したならば、エンジン回転数 $N E$ およびエンジン負荷（たとえば、エアフローメータにより検出された吸気量 $G c y l$ により表される）に基づいて所定のマップを参照し、点火時期 $I g_drv$ を求める (S 8 0)。該マップの一例を、図 2 3 に示す。エンジン負荷が低くなるほど、点火時期は進角側に設定される。ステップ S 8 1 において、求められた $I g_drv$ が、点火時期 $I G L O G$ に設定される。

本発明は、汎用の（例えば、船外機等の）内燃機関に適用可能である。

請 求 の 範 囲

1. バルブのリフト量を変更することができる可変リフト機構と燃焼室内の圧縮比を変更することができる可変圧縮比機構を備えるエンジンのための制御装置であって、

要求されるエンジン出力が増加している時は、前記リフト量の増加レートよりも、前記圧縮比の減少レートが速くなるように、前記可変圧縮比機構および前記可変リフト機構を制御する、制御装置。

2. 前記エンジンは、さらに、前記バルブの位相を変更することができる可変位相機構を備え、

前記要求されるエンジン出力が増加している時は、前記位相の遅角側への変化レートよりも、前記圧縮比の減少レートが速くなるように、前記可変圧縮比機構および前記可変位相機構を制御する、請求項 1 に記載の制御装置。

3. バルブのリフト量を変更することができる可変リフト機構と燃焼室内の圧縮比を変更することができる可変圧縮比機構を備えるエンジンのための制御装置であって、

要求されるエンジン出力が減少している時は、前記圧縮比の増加レートよりも、前記リフト量の減少レートが速くなるように、前記可変圧縮比機構および前記可変リフト機構を制御する、制御装置。

4. 前記エンジンは、さらに、前記バルブの位相を変更することができる可変位相機構を備え、

前記要求されるエンジン出力が減少している時は、前記圧縮比の増加レートよりも、前記位相の進角側への変化レートが速くなるように、前記可変圧縮比機構および前記可変位相機構を制御する、請求項 3 に記載の制御装置。

5. エンジンの燃焼室内の圧縮比を目標圧縮比に収束するよう制御する

圧縮比コントローラと、

前記エンジンのバルブのリフト量を目標リフト量に収束するよう制御するリフトコントローラと、

- 5 要求されるエンジン出力に基づいて、前記圧縮比および前記リフト量のうちの1つをマスターパラメータとして選択し、他をスレーブパラメータとして選択するマスタースレーブ切換部であって、前記圧縮比コントローラおよびリフトコントローラのうち、該マスターパラメータを制御するコントローラをマスターコントローラに指定し、該スレーブパラメータを制御するコントローラをスレーブコントローラに指定するマスタースレーブ
10 切換部と、を備え、

前記マスターコントローラは、前記要求されるエンジン出力に基づいて、該マスターパラメータについての目標値を算出し、該目標値に収束するよう該マスターパラメータを制御し、

- 15 前記スレーブコントローラは、前記マスターパラメータが制御された結果としての該マスターパラメータの実測値に基づいて、該スレーブパラメータについての目標値を算出し、該目標値に収束するよう該スレーブパラメータを制御し、

- 20 前記マスターパラメータの制御および前記スレーブパラメータの制御により、前記マスターパラメータの変化レートが、前記スレーブパラメータの変化レートよりも速くなるようにする、

エンジンの制御装置。

6. さらに、前記エンジンのバルブの位相を目標位相に収束するよう制御する位相コントローラを備え、

- 25 前記マスタースレーブ切換部は、さらに、前記要求されるエンジン出力に基づいて、前記圧縮比、リフト量および位相のうちの1つをマスターパラメータとして選択し、他をスレーブパラメータとして選択し、

- 30 前記圧縮比コントローラ、リフトコントローラおよび位相コントローラのうち、該マスターパラメータを制御するコントローラをマスターコントローラに指定し、該スレーブパラメータを制御するコントローラをスレーブコントローラに指定する、請求項5に記載の制御装置。

7. 前記マスタスレーブ切換部は、前記要求されるエンジン出力が増加している時は、前記圧縮比を前記マスターパラメータに選択し、前記リフト量を前記スレーブパラメータに選択する、請求項5に記載の制御装置。

5

8. 前記マスタスレーブ切換部は、前記要求されるエンジン出力が減少している時は、前記リフト量を前記マスターパラメータに選択し、前記圧縮比を前記スレーブパラメータに選択する、請求項5に記載の制御装置。

10 9. 前記マスタスレーブ切換部は、前記エンジンが極低負荷であって、前記要求されるエンジン出力が増加している時は、前記圧縮比を前記マスターパラメータに選択し、前記リフト量および位相を前記スレーブパラメータに選択する、請求項6に記載の制御装置。

15 10. 前記マスタスレーブ切換部は、前記エンジンが極低負荷であって、前記要求されるエンジン出力が減少している時は、前記位相を前記マスターパラメータに選択し、前記リフト量および圧縮比を前記スレーブパラメータに選択する、請求項6に記載の制御装置。

20 11. 前記エンジンが極低負荷であるときは、前記リフトコントローラは、前記位相コントローラにより制御された結果としての前記位相の実測値に基づいて、前記リフト量の目標値を設定する、請求項6に記載の制御装置。

25 12. 前記マスターコントローラは、前記マスターパラメータの目標値への応答速度を指定可能な応答指定型制御を実施するよう構成され、

前記スレーブコントローラは、前記スレーブパラメータの目標値への応答速度を指定可能な応答指定型制御を実施するよう構成されており、

30 前記マスターコントローラは、前記マスターパラメータについての応答速度が、前記スレーブパラメータについての応答速度よりも速くなるように、該マスタパラメータの応答速度を設定する、請求項5に記載の制御装

置。

1 3. 前記マスターコントローラは、前記マスターパラメータの目標値への応答速度を指定可能な応答指定型制御を実施するよう構成され、

5 前記スレーブコントローラは、前記スレーブパラメータの目標値への応答速度を指定可能な応答指定型制御を実施するよう構成されており、

前記マスターコントローラは、前記マスターパラメータについての応答速度が、前記スレーブパラメータについての応答速度よりも速くなるように、該マスタパラメータの応答速度を設定する、請求項 6 に記載の制御装置。
10

1 4. さらに、前記エンジンへの吸気量を、前記要求されるエンジン出力を実現する目標吸気量に収束させるための吸気量補正値を算出する吸気量コントローラを備え、

15 前記マスターコントローラは、前記吸気量補正値に基づいて、前記マスターパラメータの目標値を算出する、請求項 5 に記載の制御装置。

1 5. さらに、前記エンジンへの吸気量を、前記要求されるエンジン出力を実現する目標吸気量に収束させるための吸気量補正値を算出する吸気量コントローラを備え、
20

前記マスターコントローラは、前記吸気量補正値に基づいて、前記マスターパラメータの目標値を算出する、請求項 6 に記載の制御装置。

1 6. 前記吸気量コントローラは、前記吸気量の前記目標吸気量への応答速度を指定可能な応答指定型制御を実施するよう構成されており、
25

該吸気量コントローラは、前記応答速度を、前記要求されるエンジン出力の増減に従って設定する、請求項 1 4 に記載の制御装置。

1 7. 前記吸気量コントローラは、前記応答速度を、前記エンジンの負荷に従って設定する、請求項 1 4 に記載の制御装置。
30

18. 前記吸気量コントローラによる吸気量補正值の演算周期は、前記マスターコントローラおよびスレーブコントローラによるマスターパラメータおよびスレーブパラメータの演算周期よりも長く設定される、請求項14に記載の制御装置。

5

19. さらに、前記圧縮比コントローラによって制御される可変圧縮比機構、前記リフトコントローラによって制御される可変リフト機構、および前記位相コントローラによって制御される可変位相機構のうちのいずれかに何らかの故障が検出された時には、該圧縮比コントローラ、リフトコントローラおよび位相コントローラによる制御を停止し、エンジン回転数を所定値に維持するように点火時期を応答指定型制御によって操作するフェイルセーフ手段を備える、請求項6に記載の制御装置。

10

20. バルブのリフト量を変更することができる可変リフト機構および燃焼室内の圧縮比を変更することができる可変圧縮比機構を備えるエンジンを制御する方法であって、

15

要求されるエンジン出力が増加している時は、前記リフト量の増加レートよりも、前記圧縮比の減少レートが速くなるように、前記可変圧縮比機構および前記可変リフト機構を制御するステップを含む、

20

方法。

21. 前記エンジンは、前記バルブの位相を変更することができる可変位相機構を備え、さらに、

25

前記要求されるエンジン出力が増加している時は、前記位相の遅角側への変化レートよりも、前記圧縮比の減少レートが速くなるように、前記可変圧縮比機構および前記可変位相機構を制御するステップをさらに含む、

請求項20に記載の方法。

30

22. バルブのリフト量を変更することができる可変リフト機構と燃焼室内の圧縮比を変更することができる可変圧縮比機構を備えるエンジンを制御する方法であって、

要求されるエンジン出力が減少している時は、前記圧縮比の増加レートよりも、前記リフト量の減少レートが速くなるように、前記可変圧縮比機構および前記可変リフト機構を制御するステップを含む、方法。

5

23. 前記エンジンは、さらに、前記バルブの位相を変更することができる可変位相機構を備え、

前記要求されるエンジン出力が減少している時は、前記圧縮比の増加レートよりも、前記位相の進角側への変化レートが速くなるように、前記可変圧縮比機構および前記可変位相機構を制御するステップをさらに含む、請求項22に記載の方法。

10

24. エンジンを制御するための方法であって、

(a) 要求されるエンジン出力に基づいて、前記エンジンの燃焼室における圧縮比および前記エンジンのバルブのリフト量のうちの1つをマスターパラメータとして選択し、他をスレーブパラメータとして選択するステップと、

15

(b) 前記要求されるエンジン出力に基づいて、前記マスターパラメータについての目標値を算出するステップと、

(c) 前記ステップ(b)で算出された目標値に収束するよう前記マスターパラメータを制御するステップと、

20

(d) 前記ステップ(c)において前記マスターパラメータが制御された結果としての該マスターパラメータの実測値に基づいて、前記スレーブパラメータについての目標値を算出するステップと、

(e) 前記ステップ(d)で算出された目標値に収束するよう前記スレーブパラメータを制御するステップと、を含み、

25

前記マスターパラメータの制御および前記スレーブパラメータの制御により、前記マスターパラメータの変化レートが、前記スレーブパラメータの変化レートよりも速くなるようにする、

30

方法。

25. 前記ステップ（a）において、前記要求されるエンジン出力が増加している時は、前記圧縮比を前記マスターパラメータに選択し、前記リフト量を前記スレーブパラメータに選択する、
請求項24に記載の方法。

5

26. 前記ステップ（a）において、前記要求されるエンジン出力が減少している時は、前記リフト量を前記マスターパラメータに選択し、前記圧縮比を前記スレーブパラメータに選択する、
請求項24に記載の方法。

10

27. エンジンを制御するための方法であって、

（a）要求されるエンジン出力に基づいて、前記エンジンの燃焼室における圧縮比、前記エンジンのバルブのリフト量、および該バルブの位相のうちの1つをマスターパラメータとして選択し、他をスレーブパラメータとして選択するステップと、

15

（b）前記要求されるエンジン出力に基づいて、前記マスターパラメータについての目標値を算出するステップと、

（c）前記ステップ（b）で算出された目標値に収束するよう前記マスターパラメータを制御するステップと、

20

（d）前記ステップ（c）において前記マスターパラメータが制御された結果としての該マスターパラメータの実測値に基づいて、前記スレーブパラメータについての目標値を算出するステップと、

（e）前記ステップ（d）で算出された目標値に収束するよう前記スレーブパラメータを制御するステップと、を含み、

25

前記マスターパラメータの制御および前記スレーブパラメータの制御により、前記マスターパラメータの変化レートが、前記スレーブパラメータの変化レートよりも速くなるようにする、

方法。

30

28. 前記ステップ（a）において、前記エンジンが極低負荷であって、前記要求されるエンジン出力が増加している時は、前記圧縮比を前記マス

ターパラメータに選択し、前記リフト量および前記位相を前記スレーブパラメータに選択する、

請求項 27 に記載の方法。

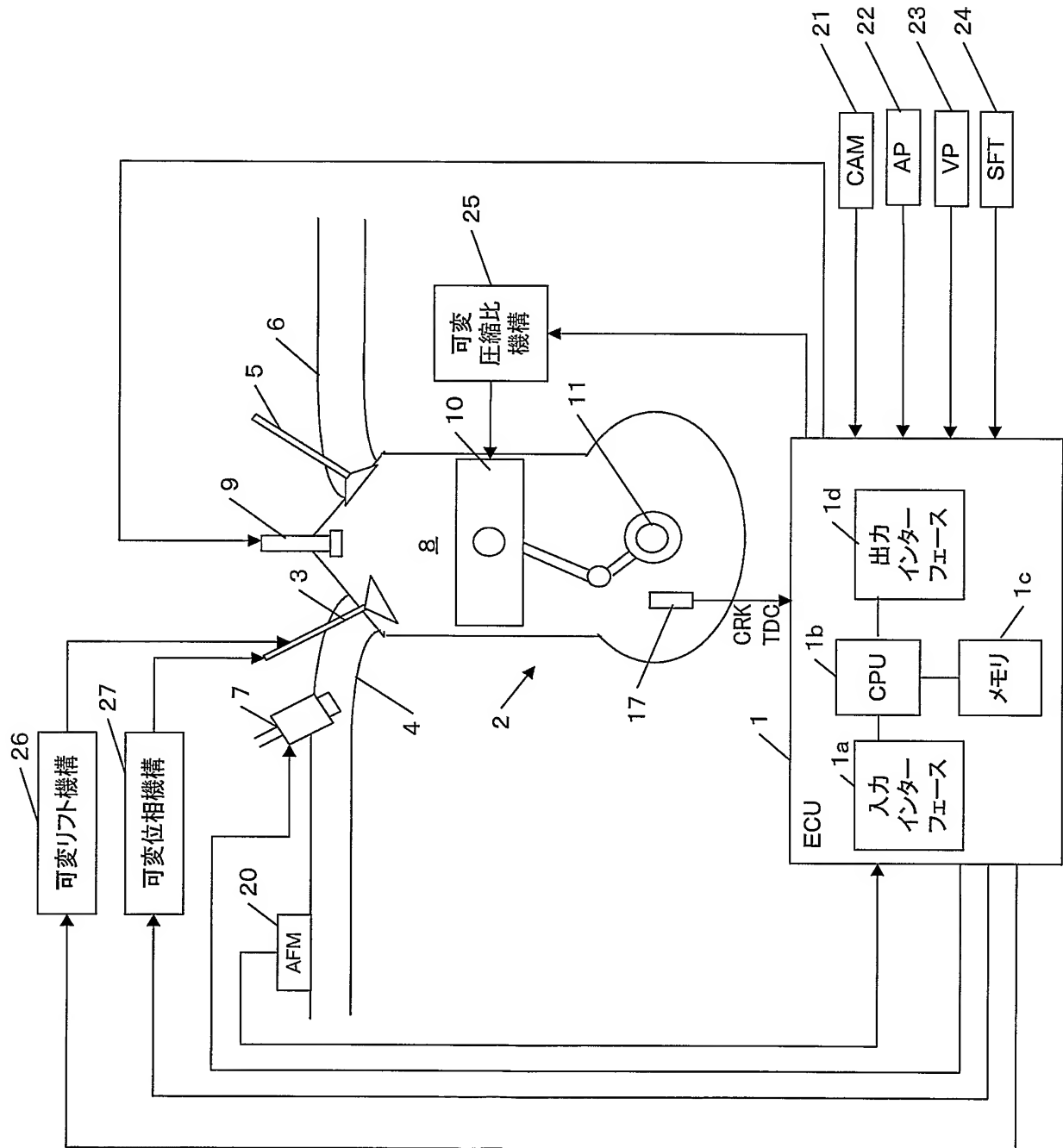
- 5 29. 前記ステップ (a) において、前記エンジンが極低負荷であって、前記要求されるエンジン出力が減少している時は、前記位相を前記マスターパラメータに選択し、前記リフト量および前記圧縮比を前記スレーブパラメータに選択する、

請求項 27 に記載の方法。

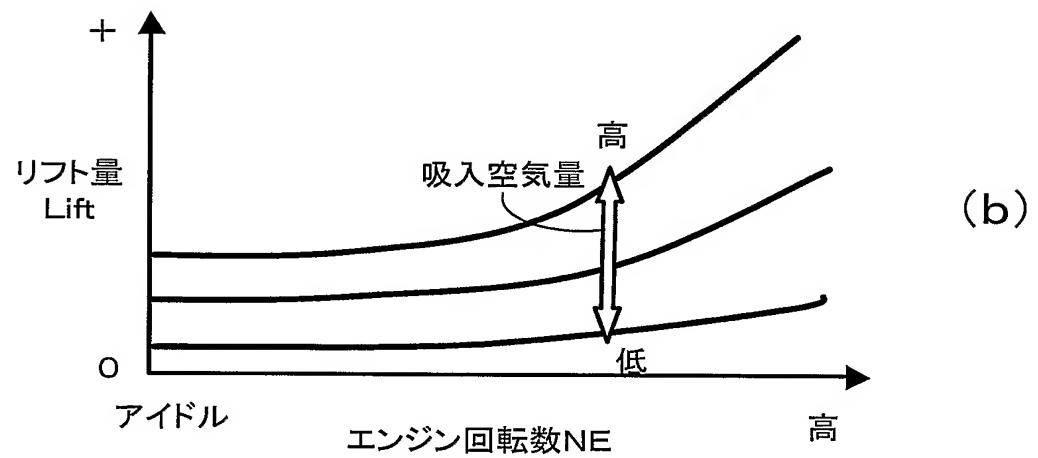
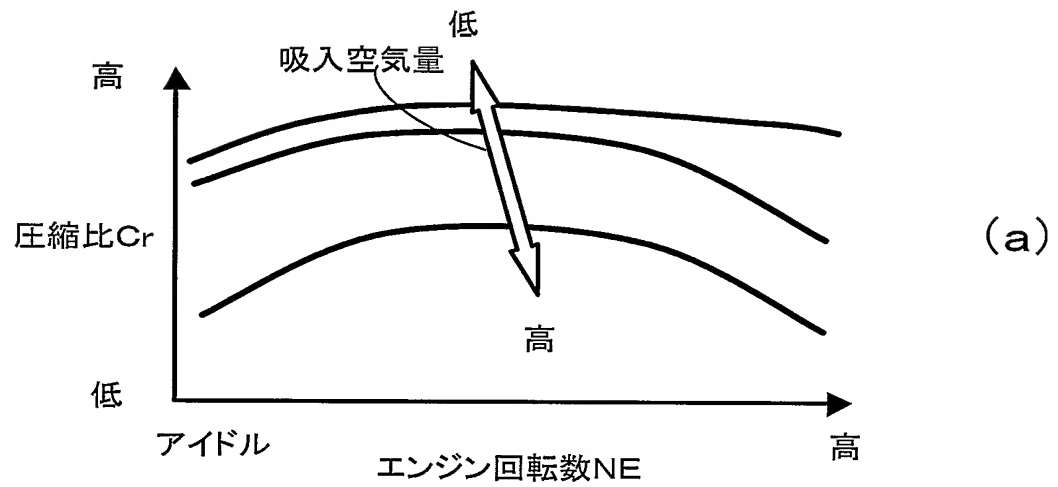
10

30. 前記エンジンが極低負荷であるときは、前記リフト量の目標値は、前記位相を制御した結果として取得された該位相の実測値に基づいて設定される、請求項 27 に記載の方法。

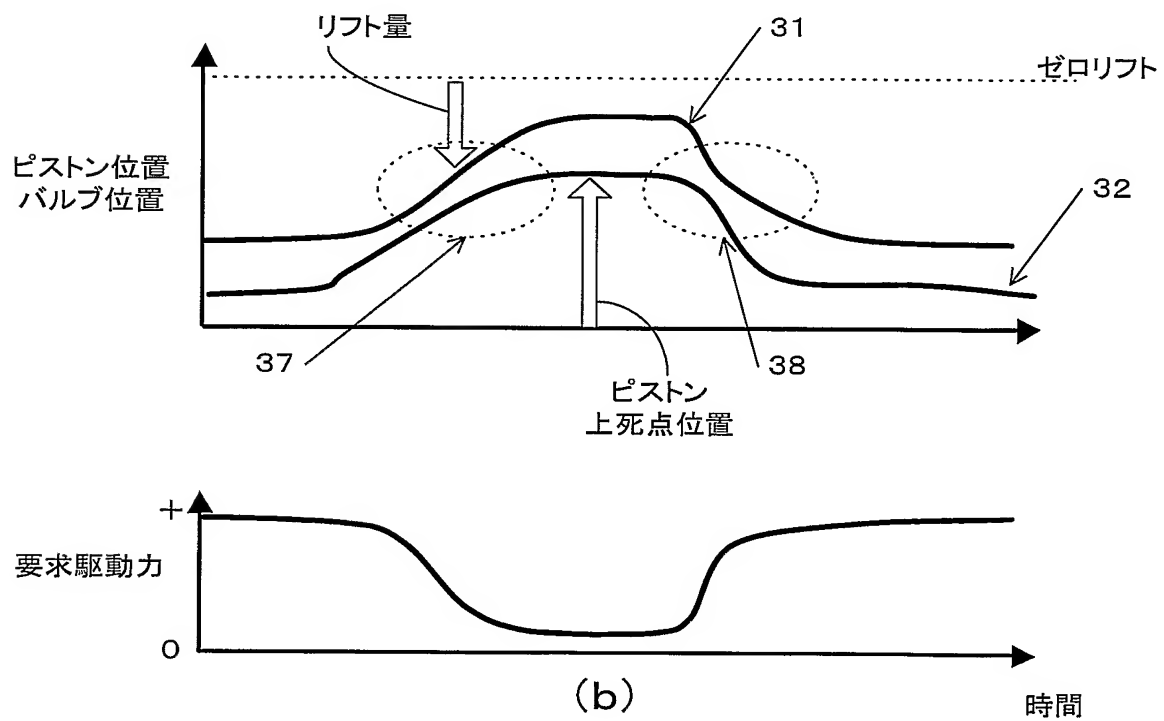
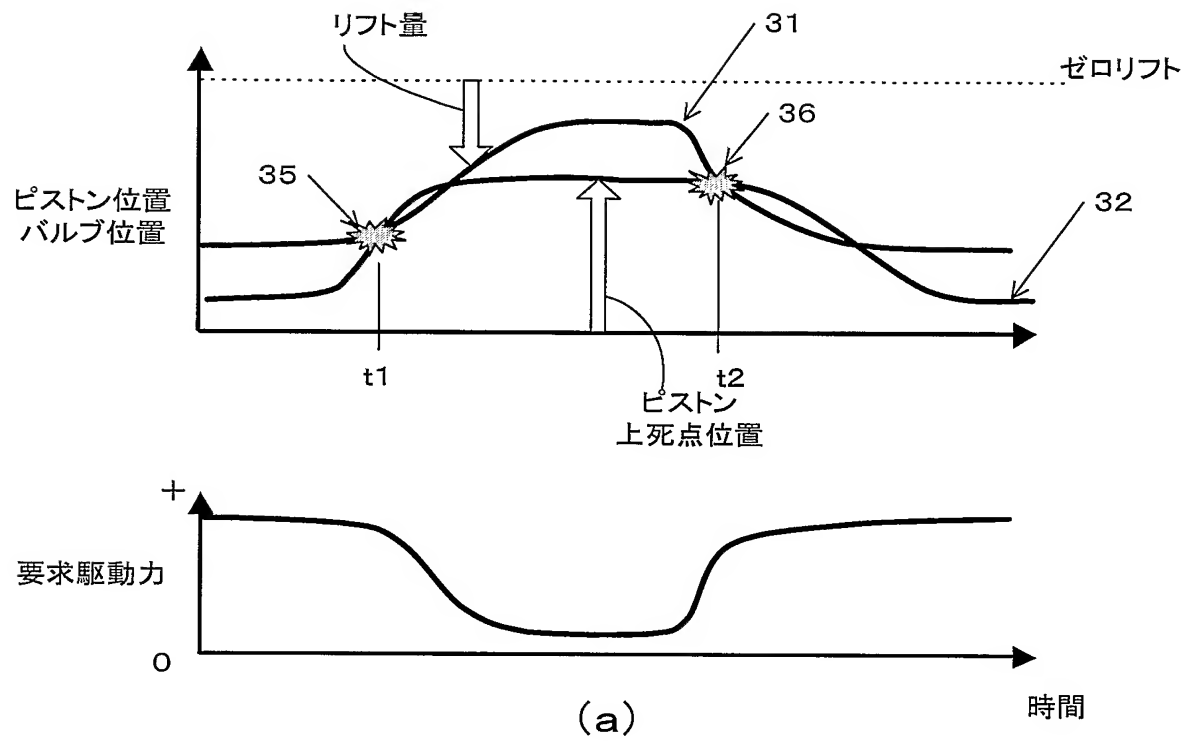
第1図



第2図

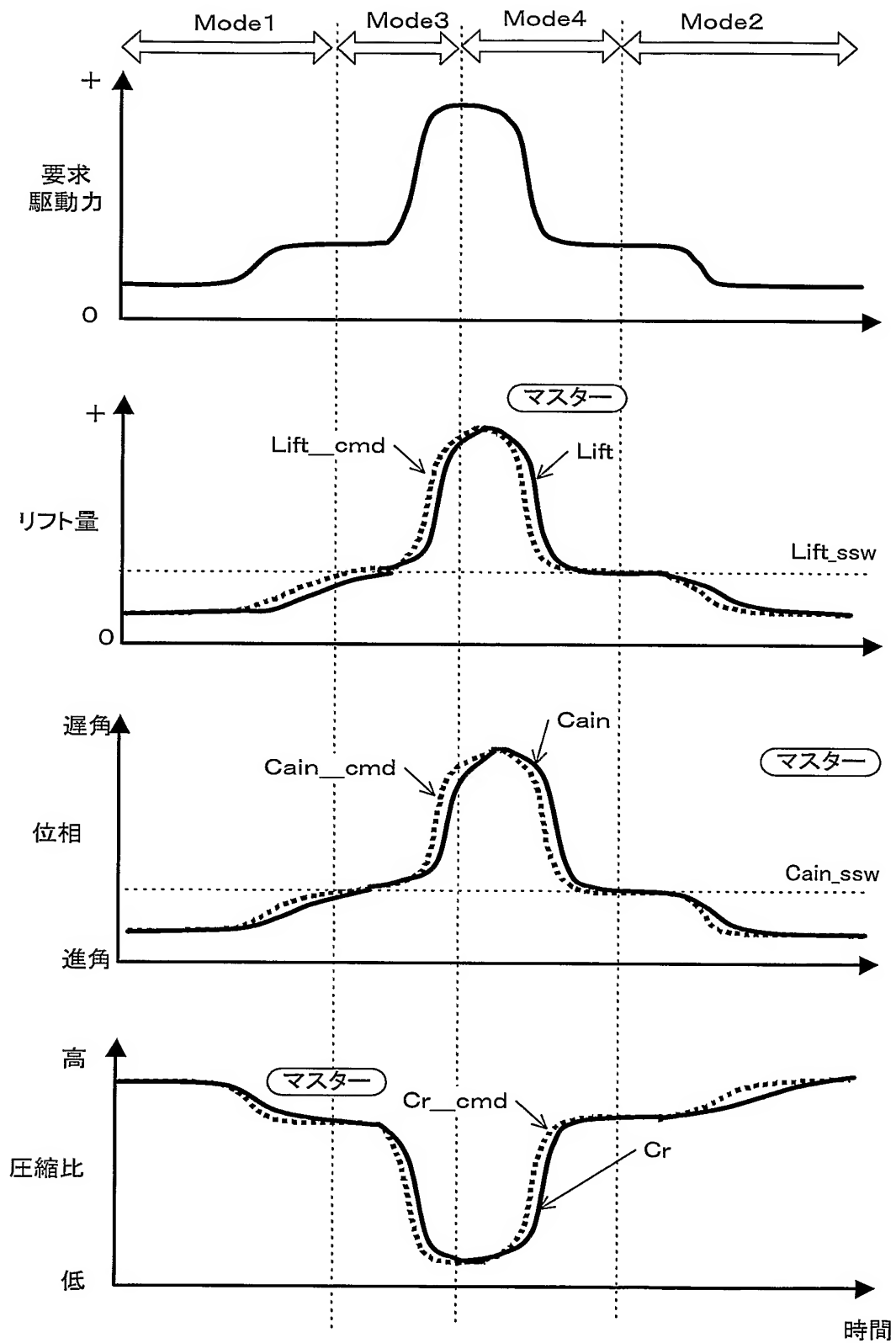


第3図



4/24

第4図



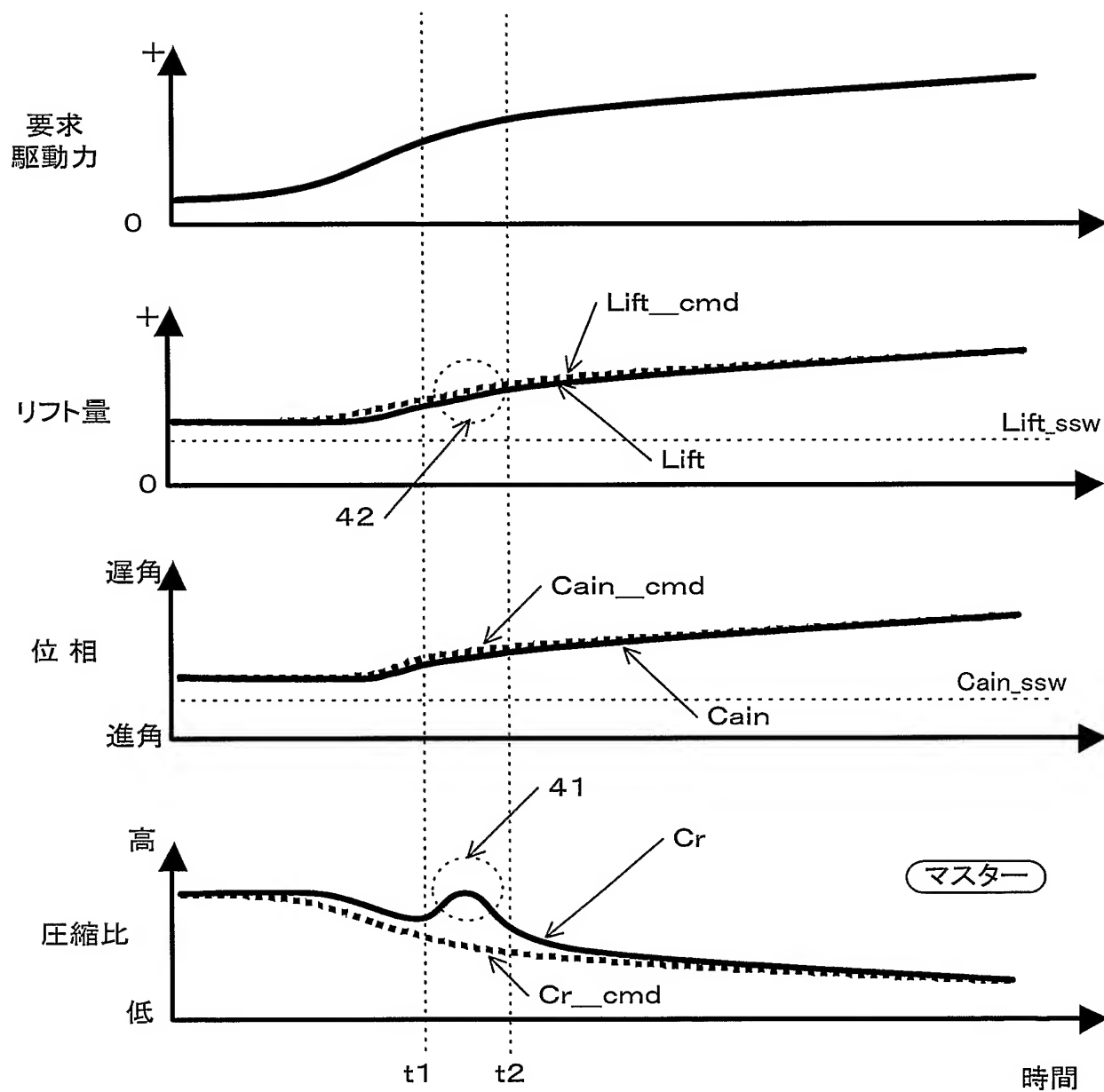
5/24

第5図

モード	Mode1	Mode2	Mode3	Mode4
エンジンの 運転状態	極低負荷 要求駆動力 増加時	極低負荷 要求駆動力 減少時	低～高負荷 要求駆動力 増加時	低～高負荷 要求駆動力 減少時
マスター パラメータ	圧縮比Cr 目標吸気量 Gcyl_cmdに 応じて目標値 Cr_cmdを 算出	位相Cain 目標吸気量 Gcyl_cmdに 応じて目標値 Cain_cmdを 算出	圧縮比Cr 目標吸気量 Gcyl_cmdに 応じて目標値 Cr_cmdを 算出	リフト量Lift 目標吸気量 Gcyl_cmdに 応じて目標値 Lift_cmdを 算出
第1 スレーブ パラメータ	位相Cain 圧縮比Crに 基づいて目標値 Cain_cmdを 算出	リフト量Lift 位相Cainに 基づいて目標値 Lift_cmdを 算出	リフト量Lift 圧縮比Crに 基づいて目標値 Lift_cmdを 算出	圧縮比Cr リフト量Liftに 基づいて目標値 Cr_cmdを 算出
第2 スレーブ パラメータ	リフト量Lift 位相Cainに 基づいて目標値 Lift_cmdを 算出	圧縮比Cr リフト量Liftに 基づいて目標値 Cr_cmdを 算出	位相Cain リフト量Liftに 基づいて目標値 Cain_cmdを 算出	位相Cain リフト量Liftに 基づいて目標値 Cain_cmdを 算出

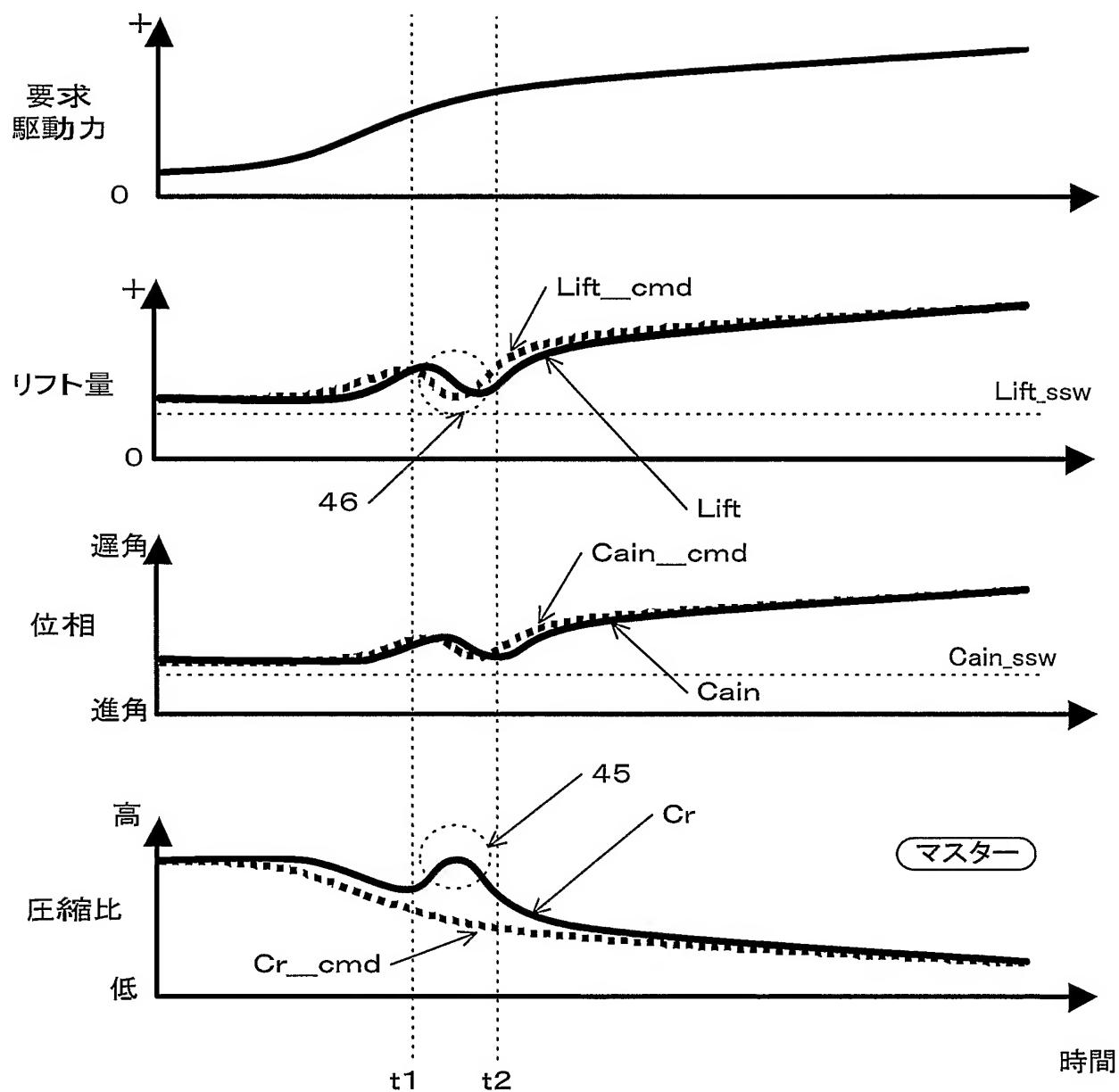
6/24

第6図



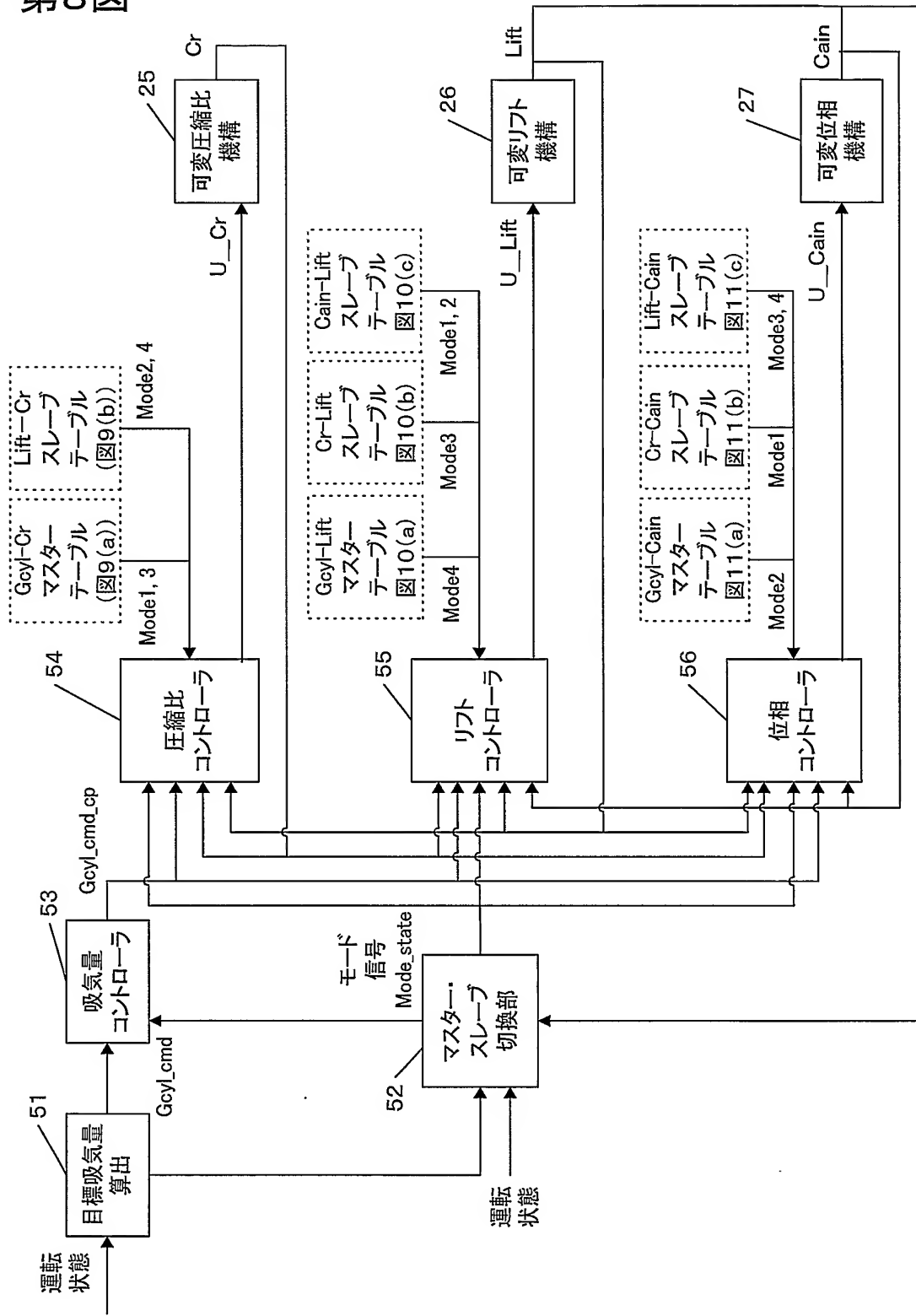
7/24

第7図



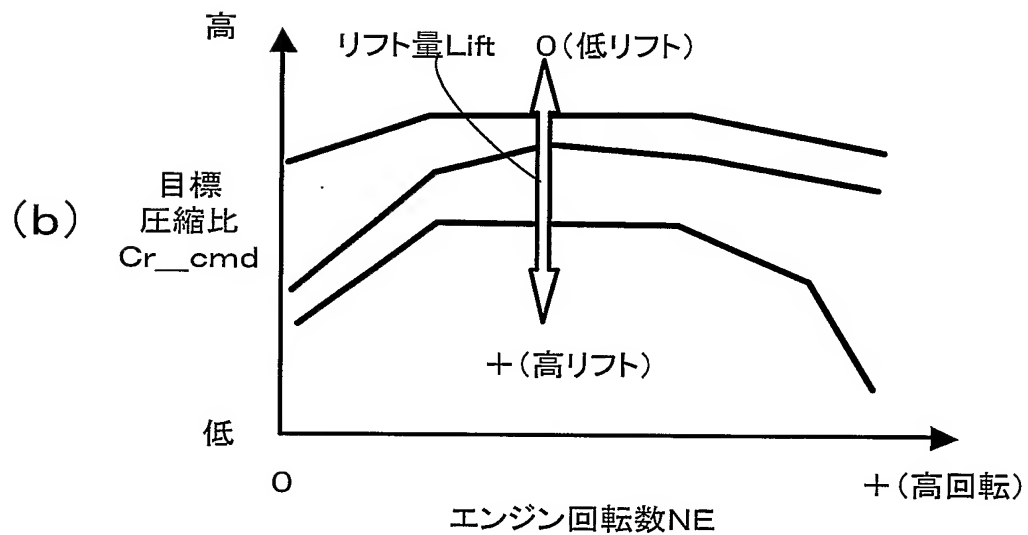
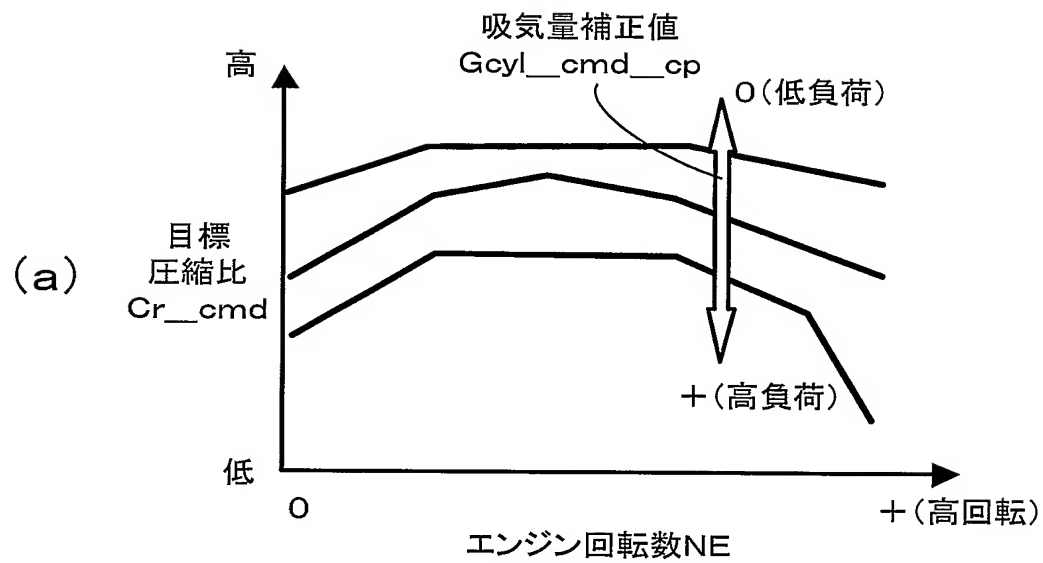
8/24

第8図



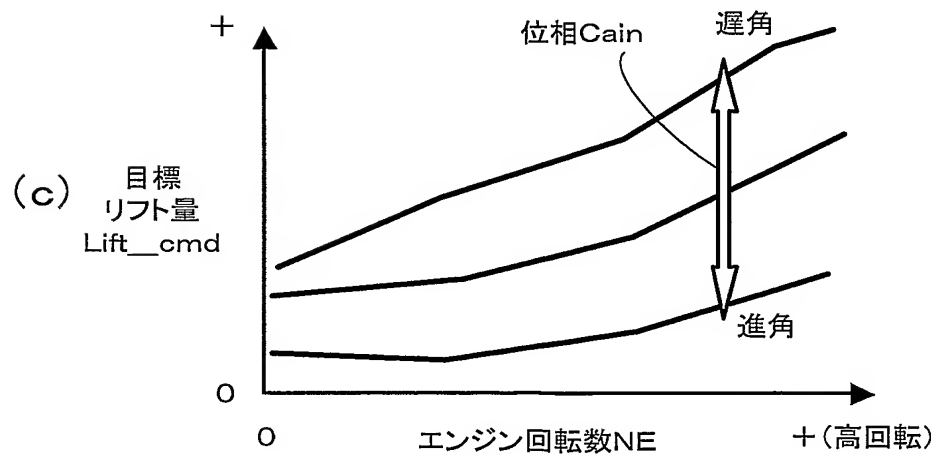
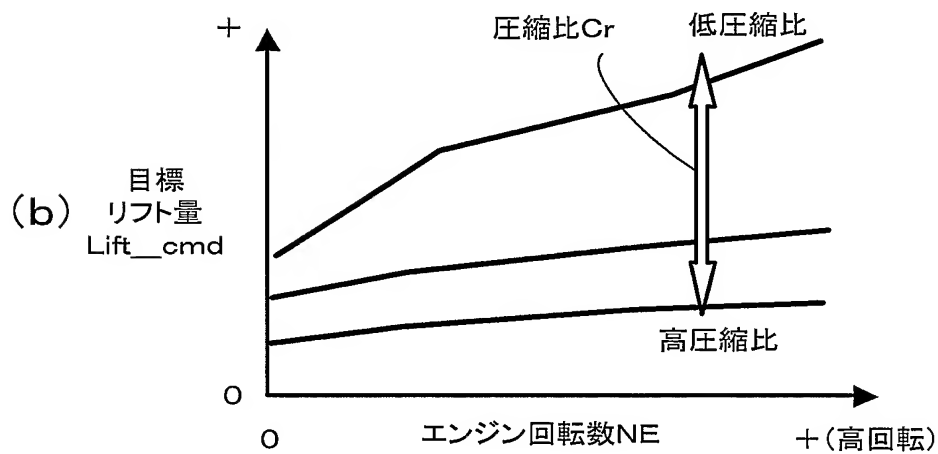
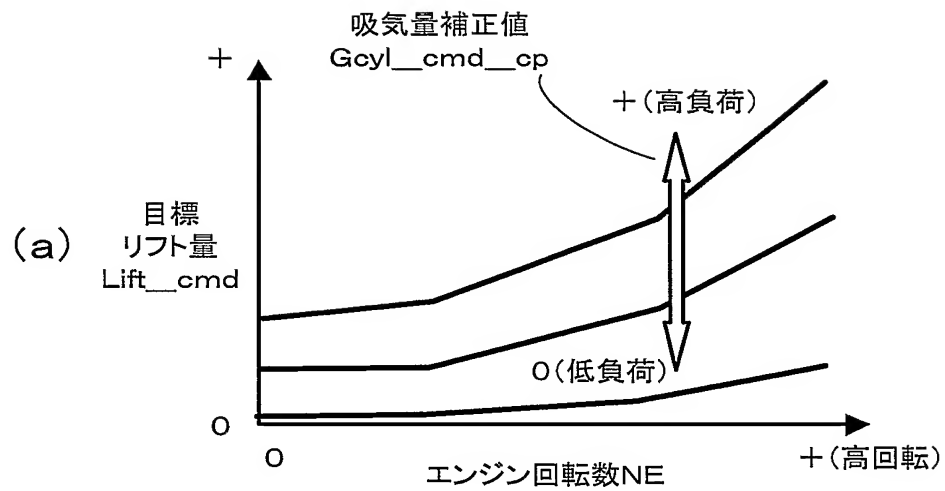
9/24

第9図



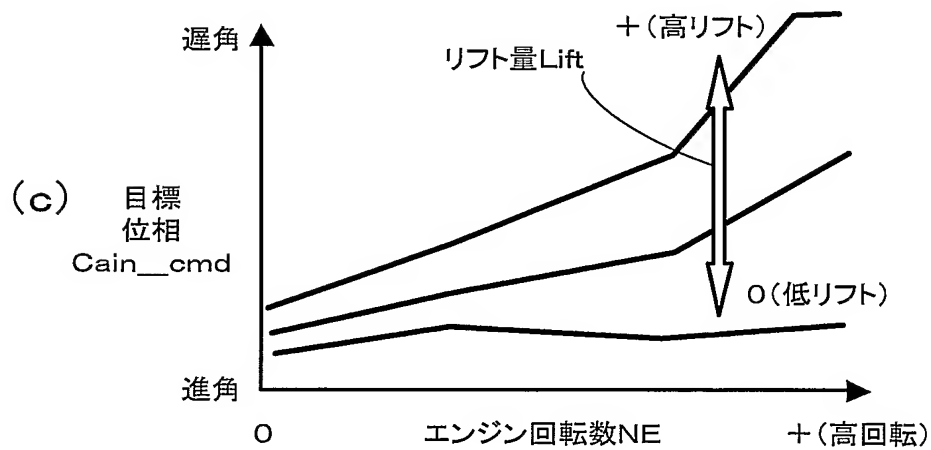
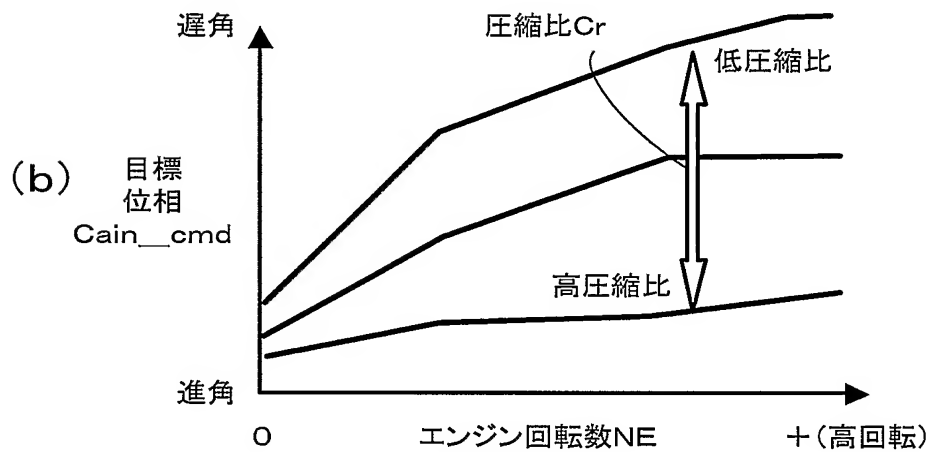
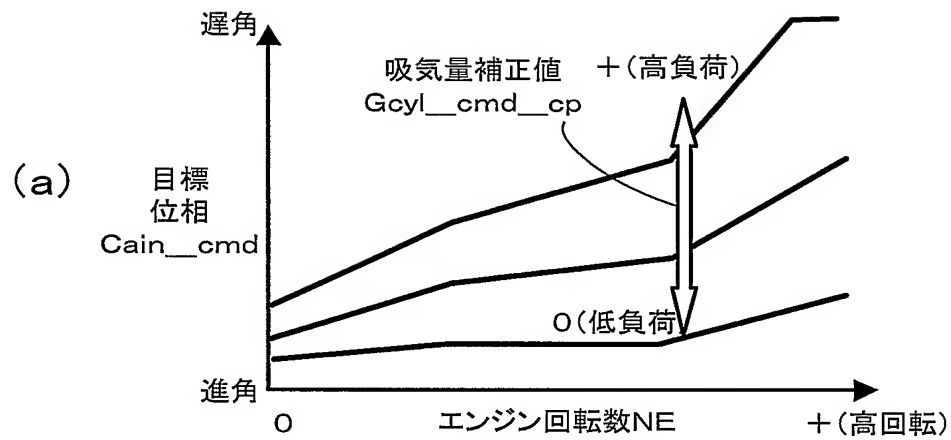
10/24

第10図



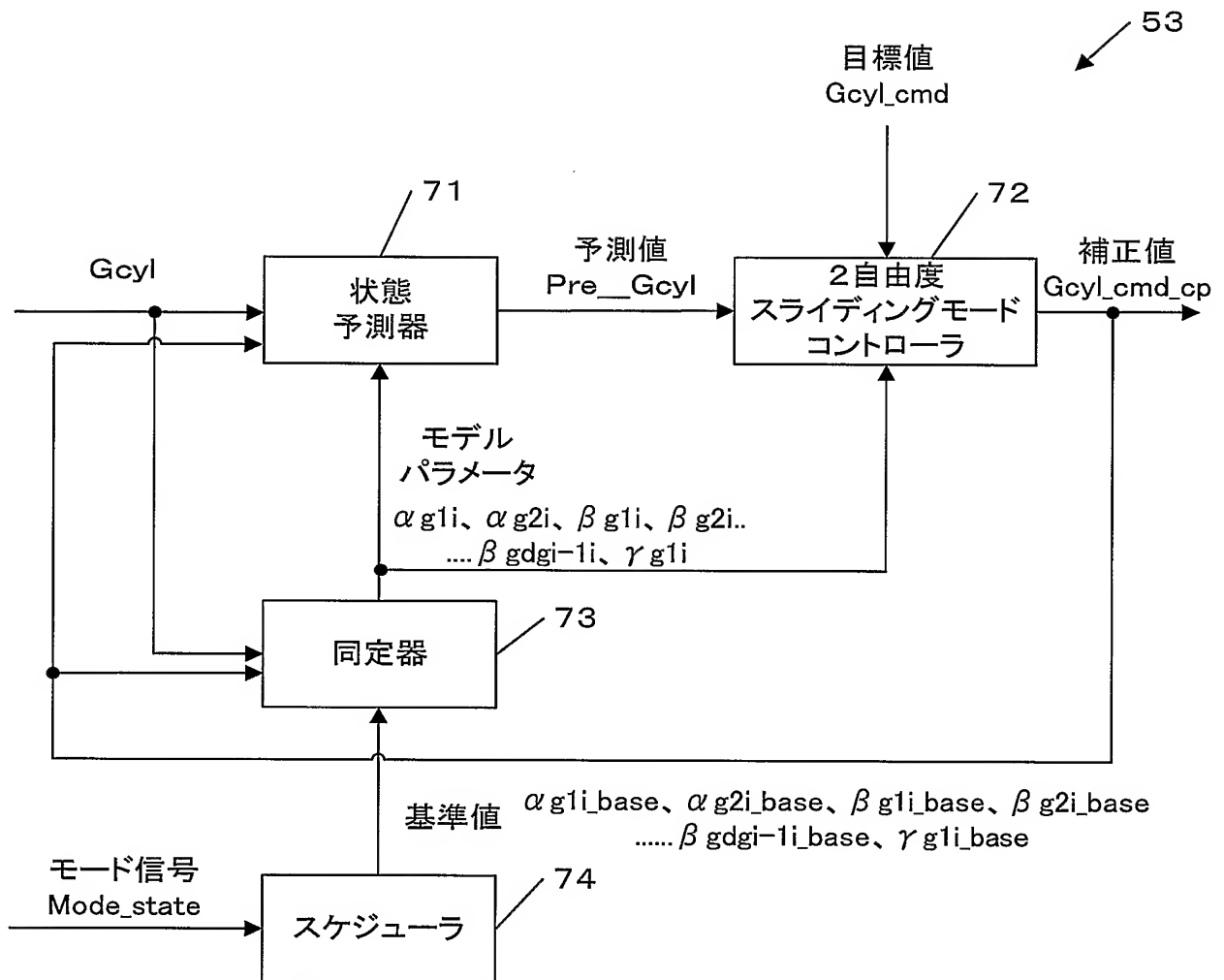
11/24

第11図



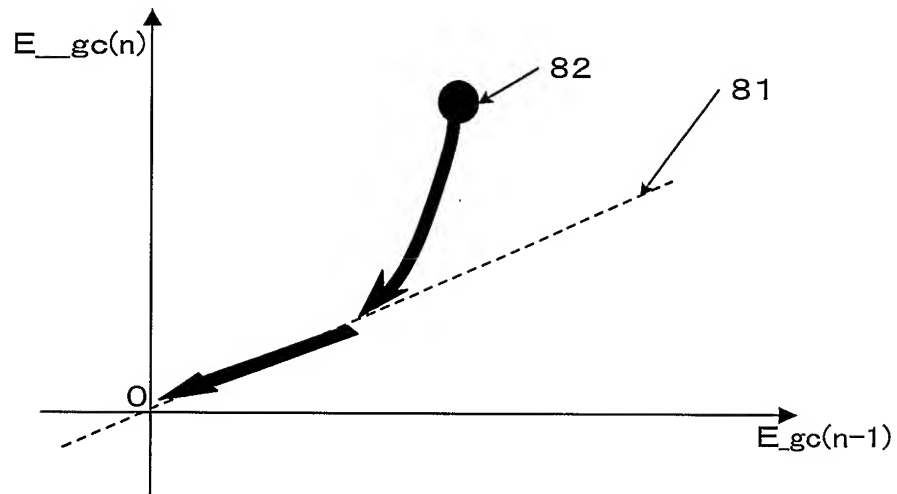
12/24

第12図

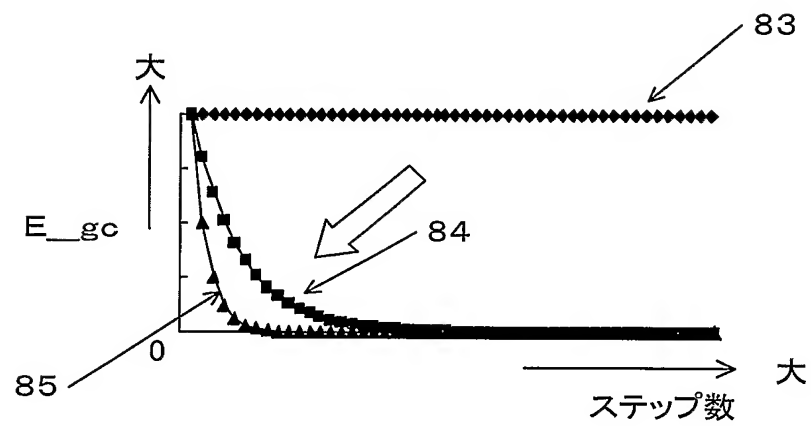


13/24

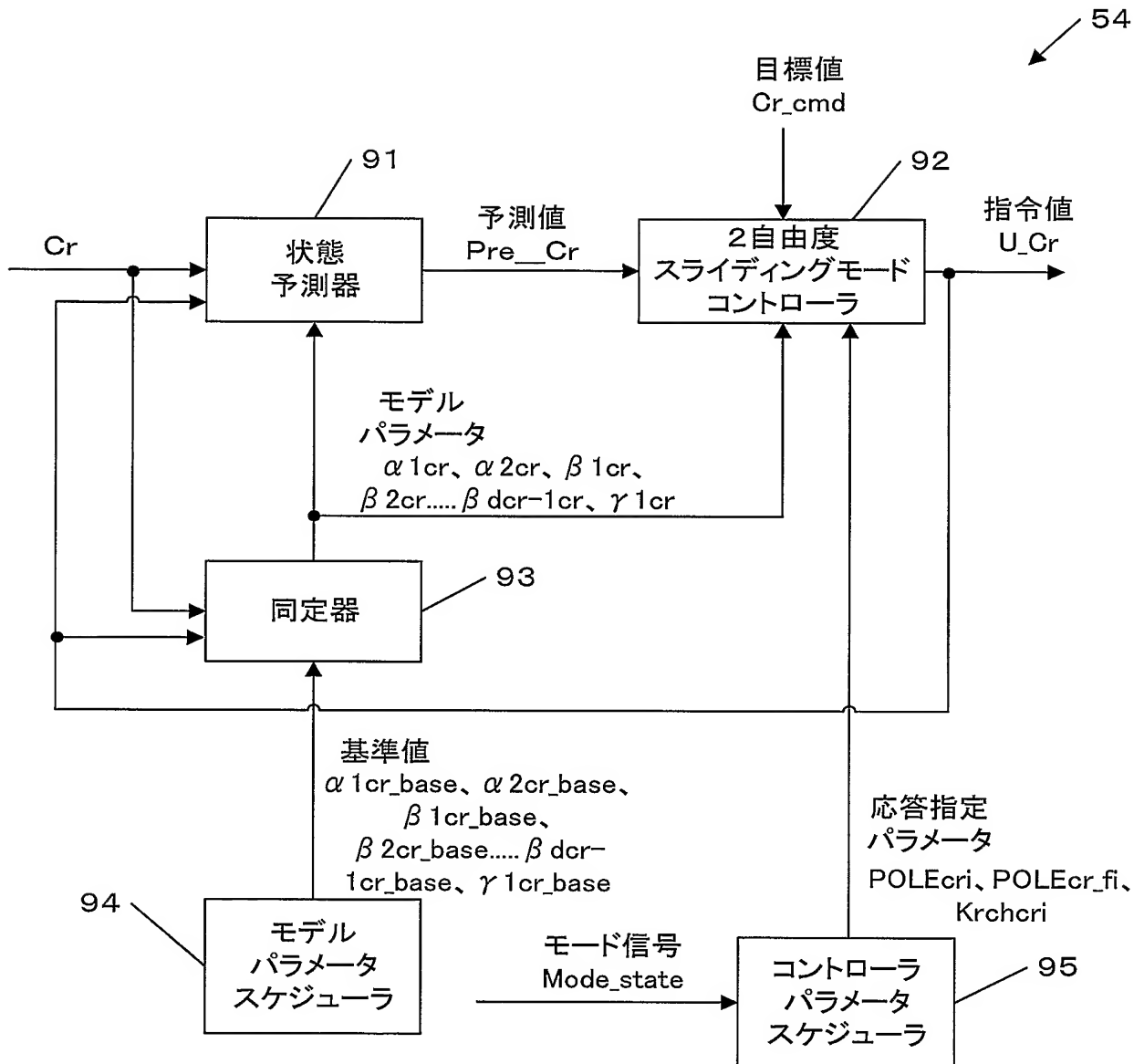
第13図



第14図

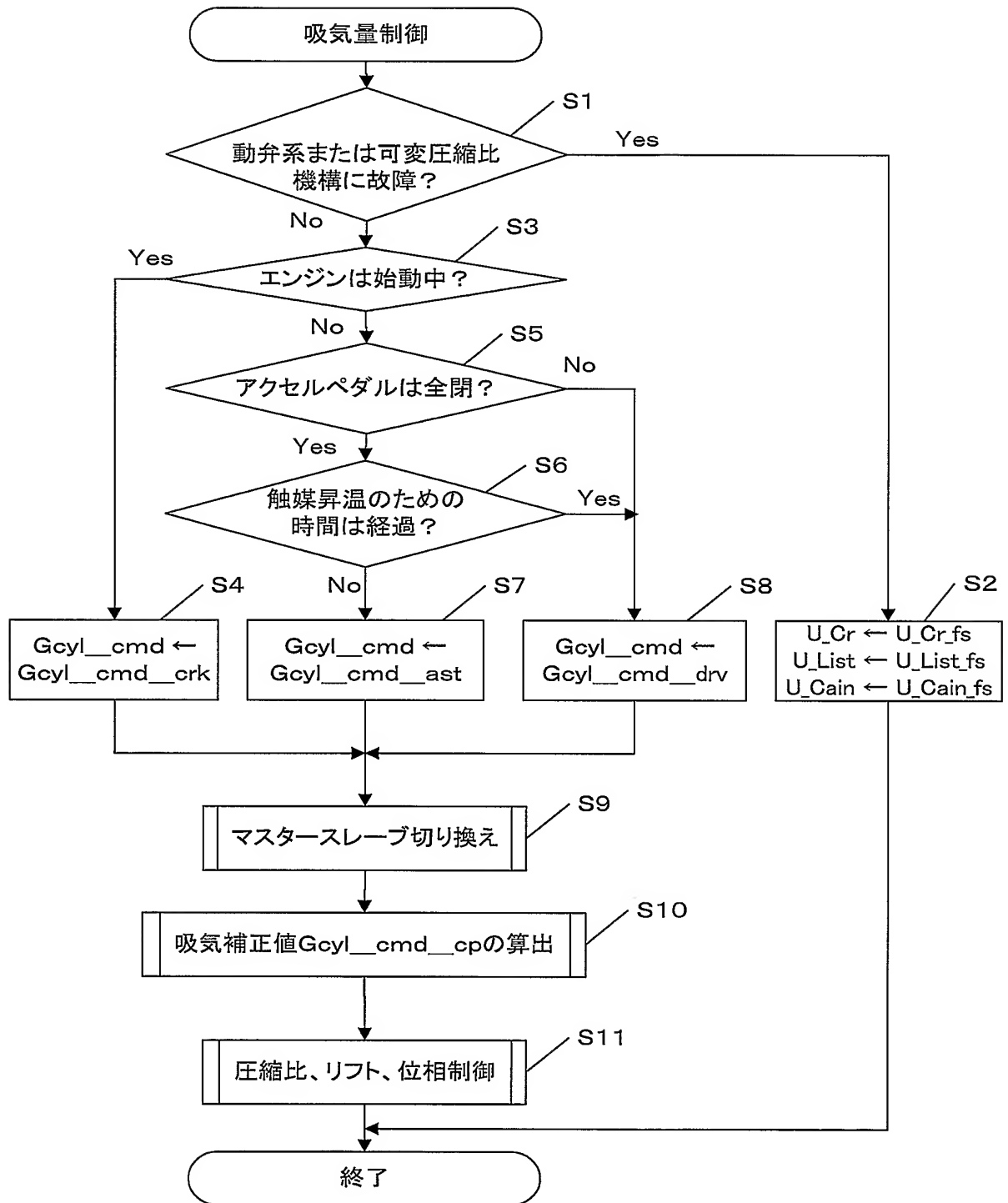


第15図



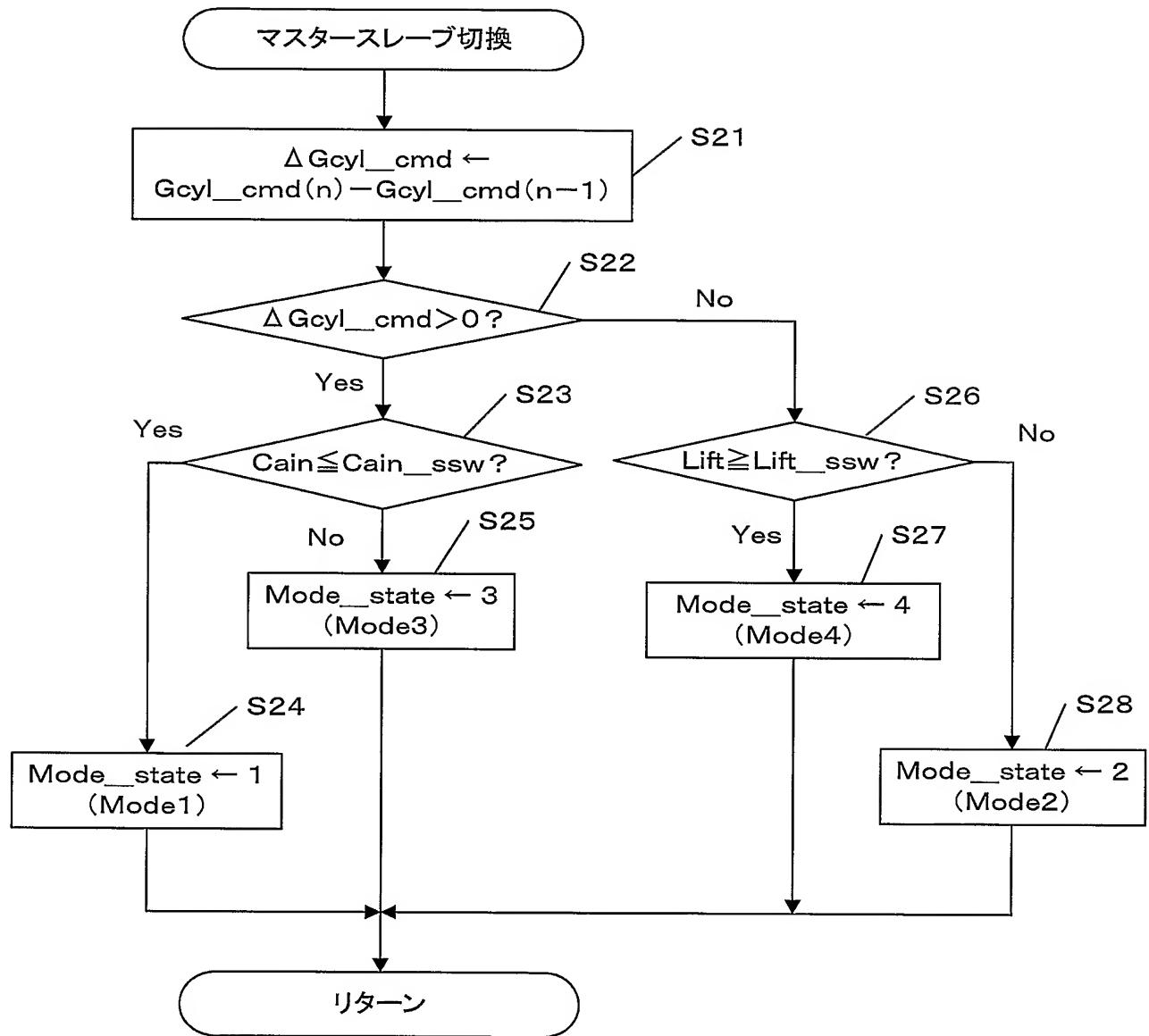
15/24

第16図



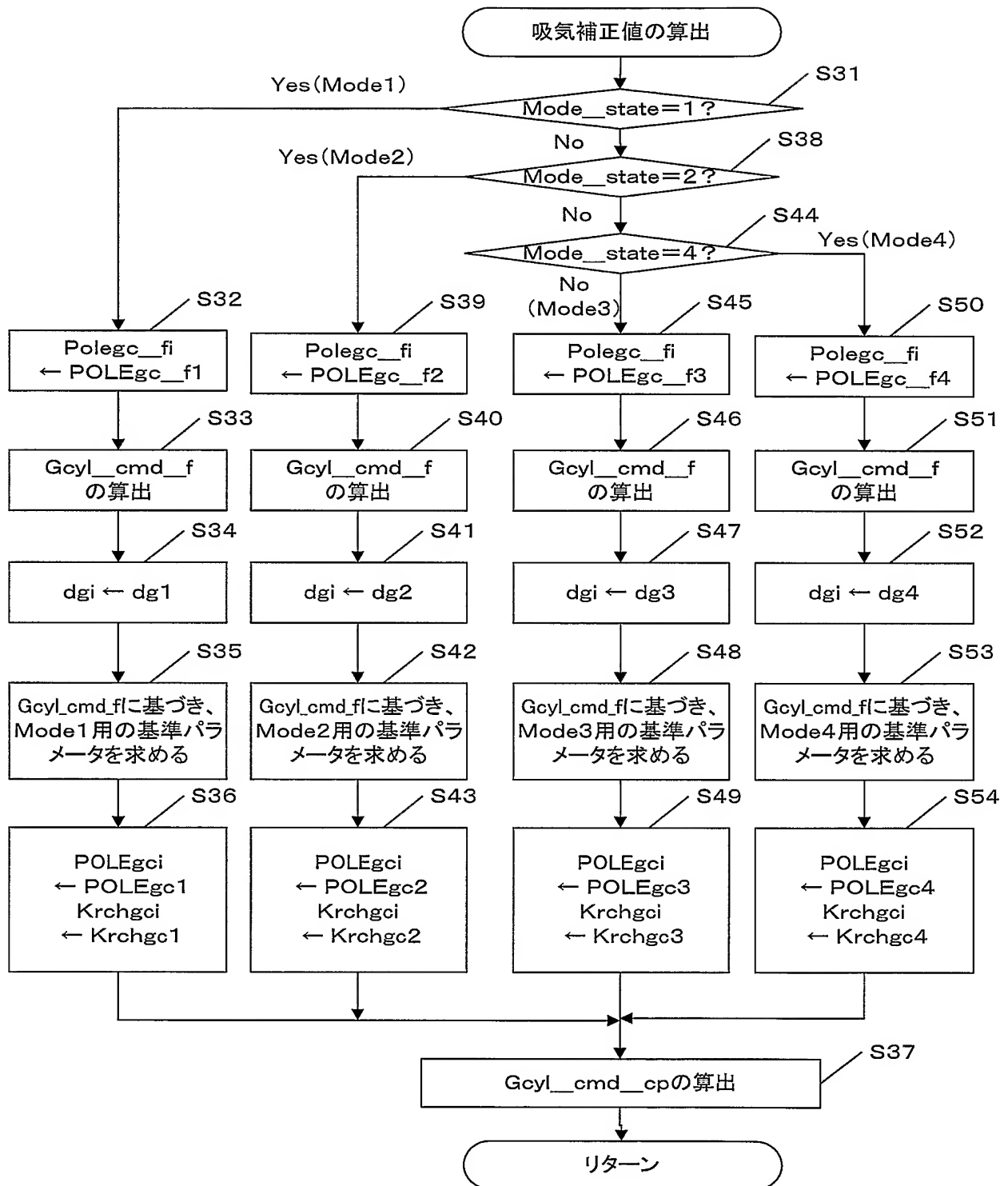
16/24

第17図

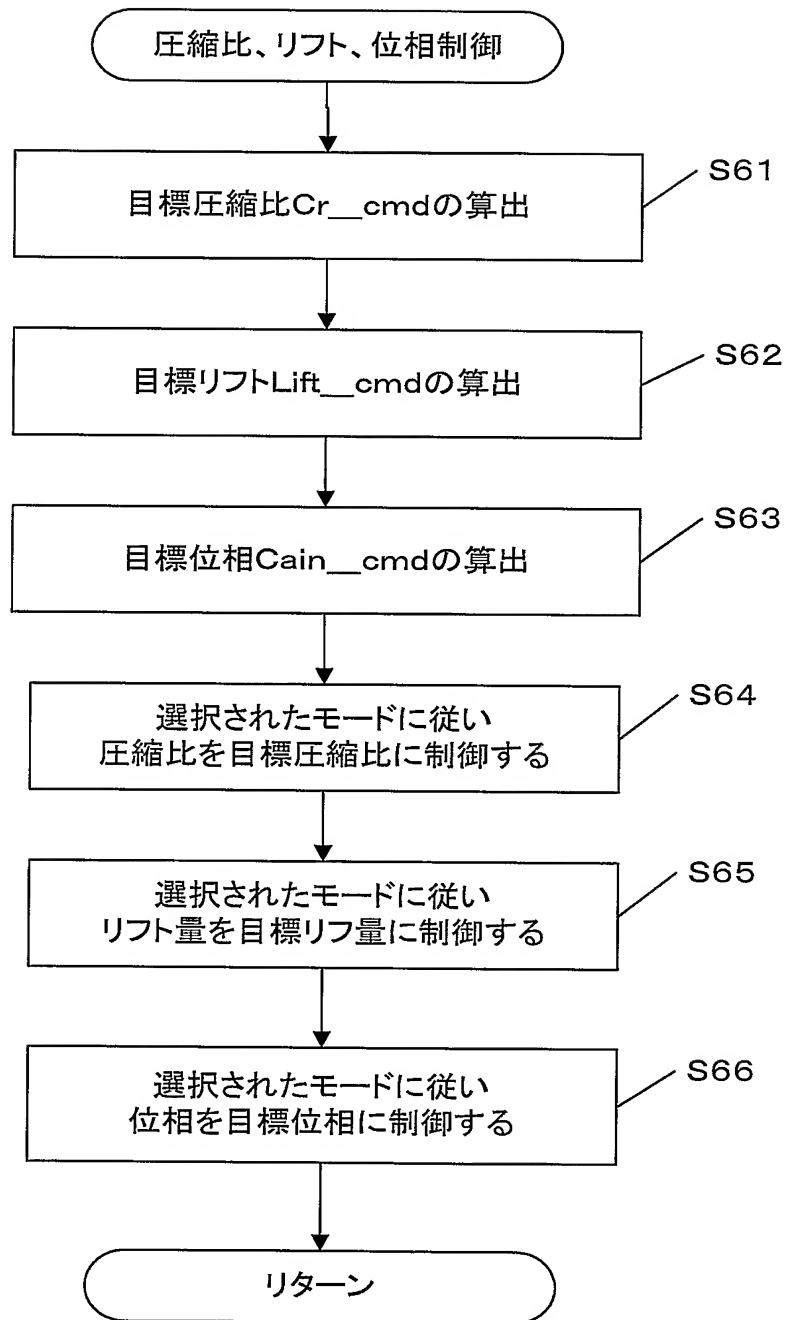


17/24

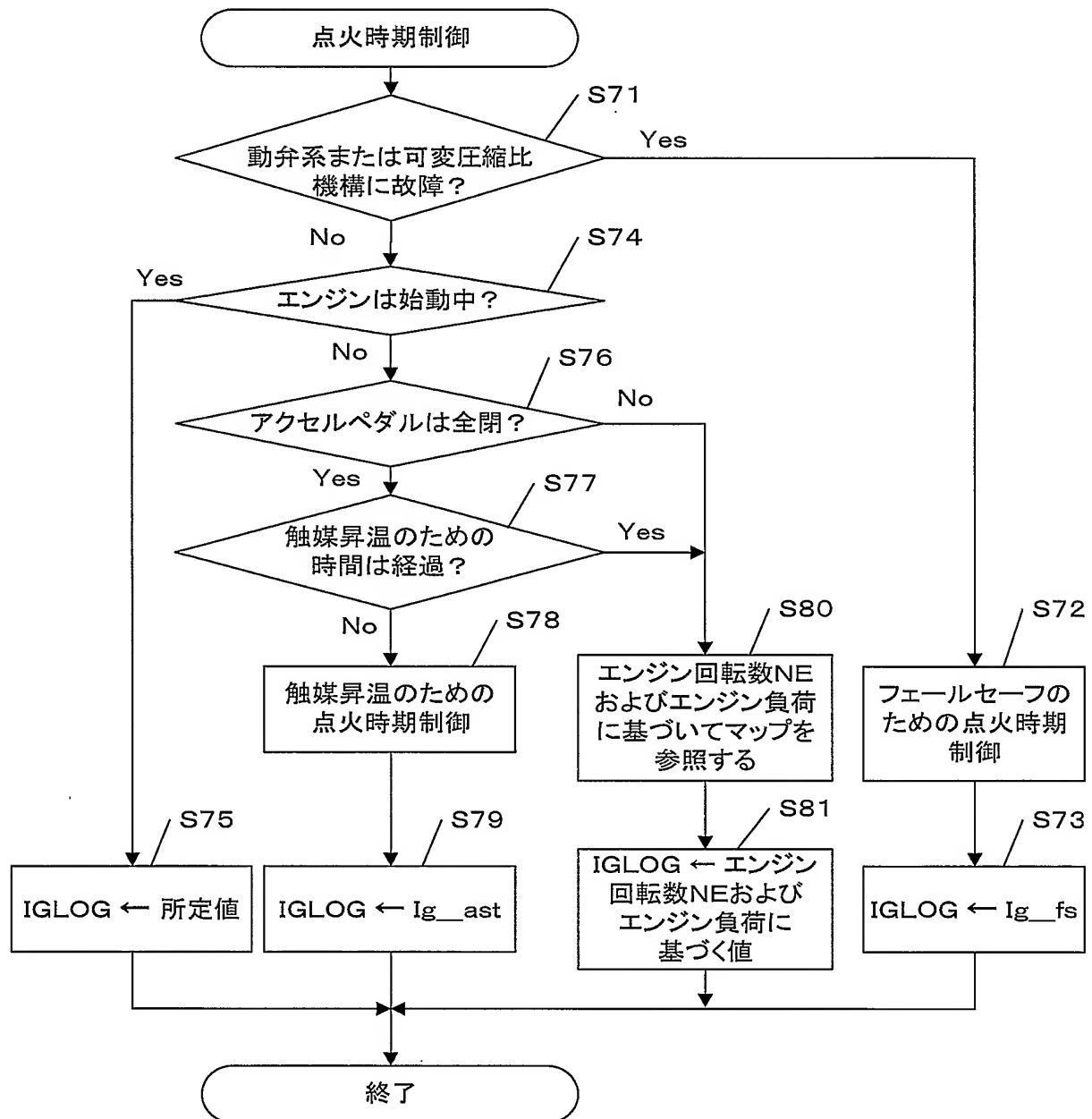
第18図



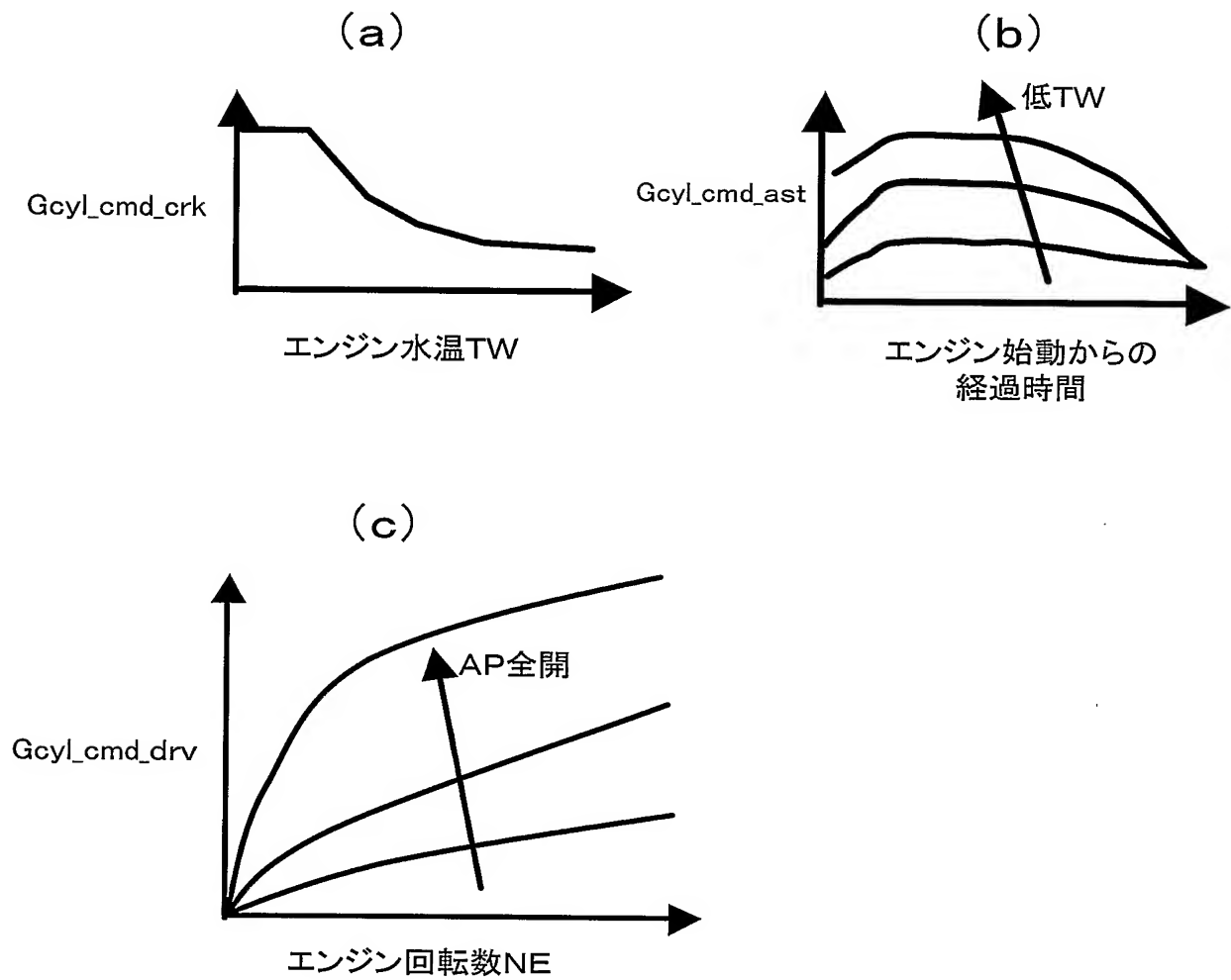
第19図



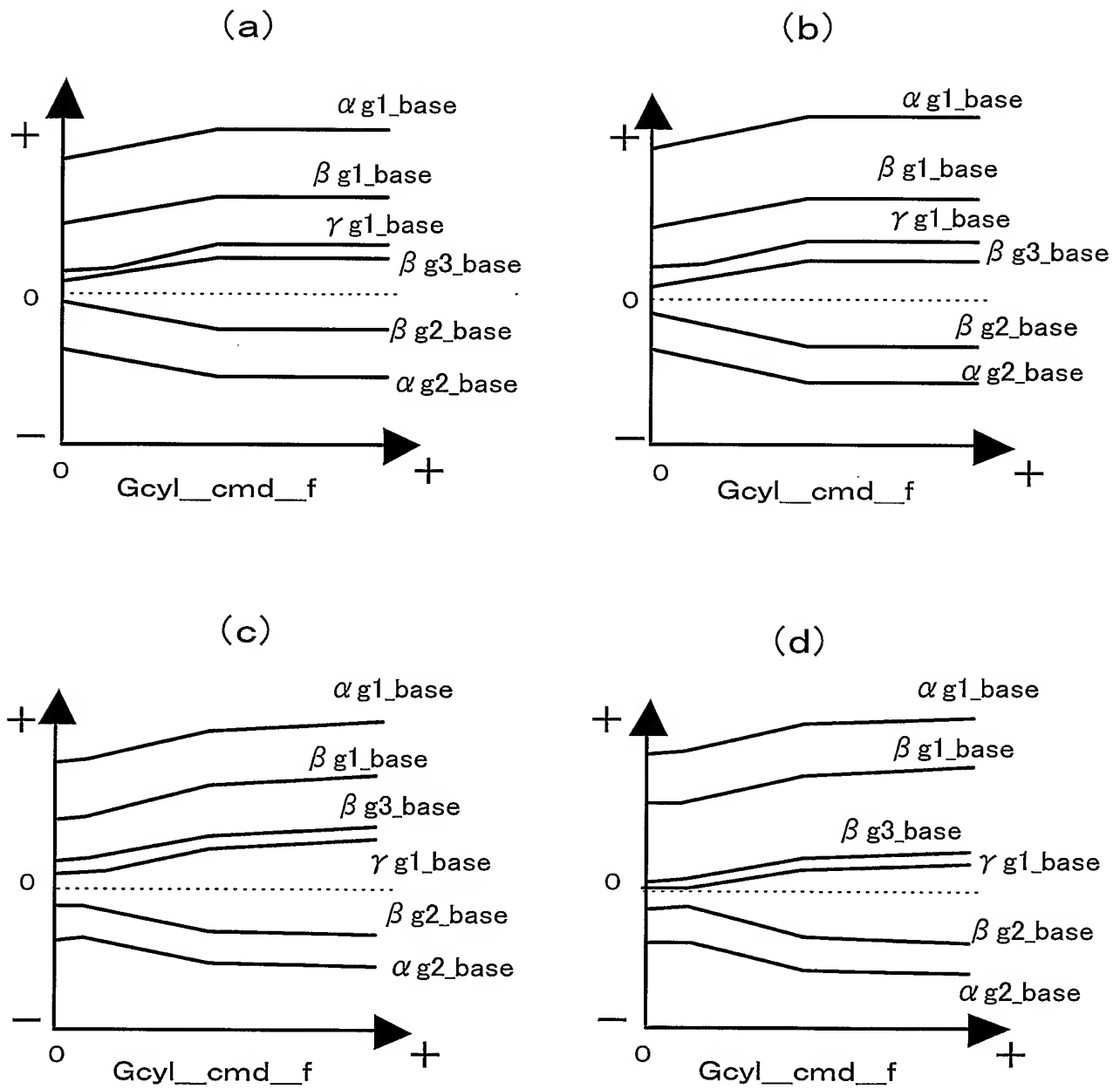
第20図



第21図

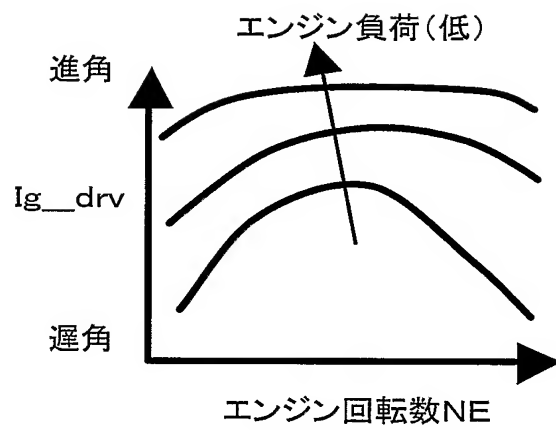


第22図

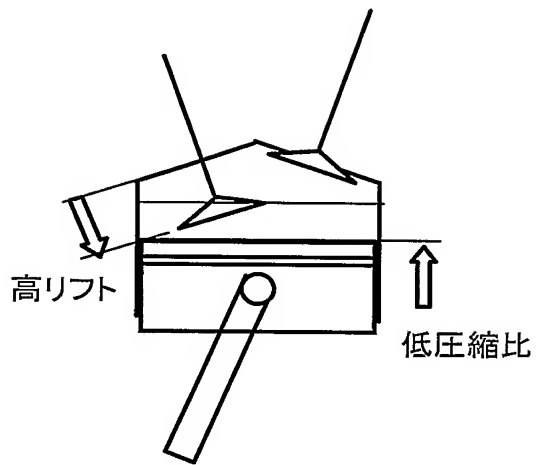


22/24

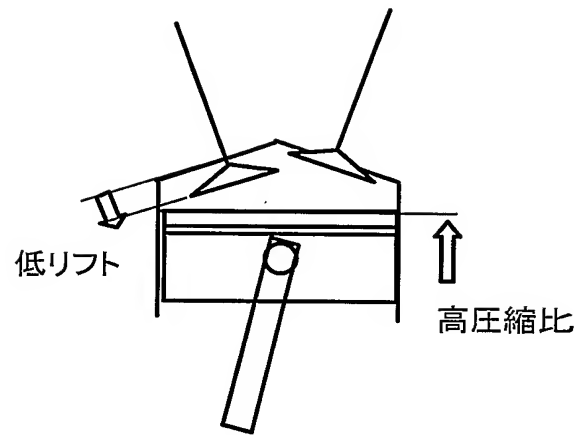
第23図



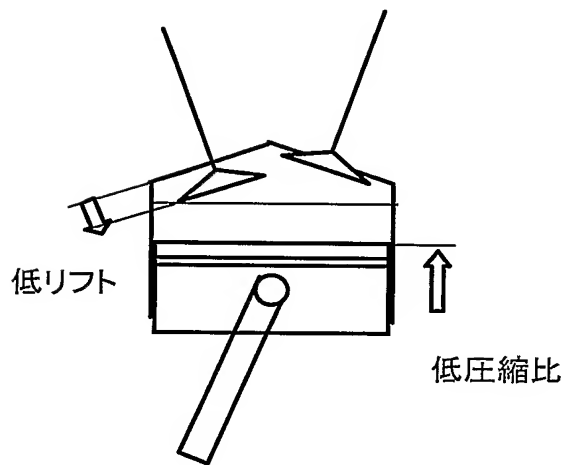
第24図



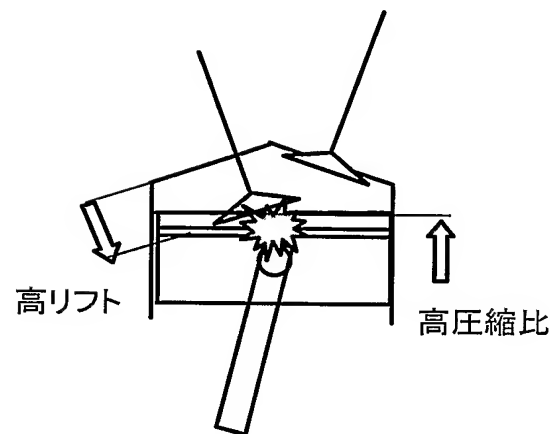
(a)



(b)

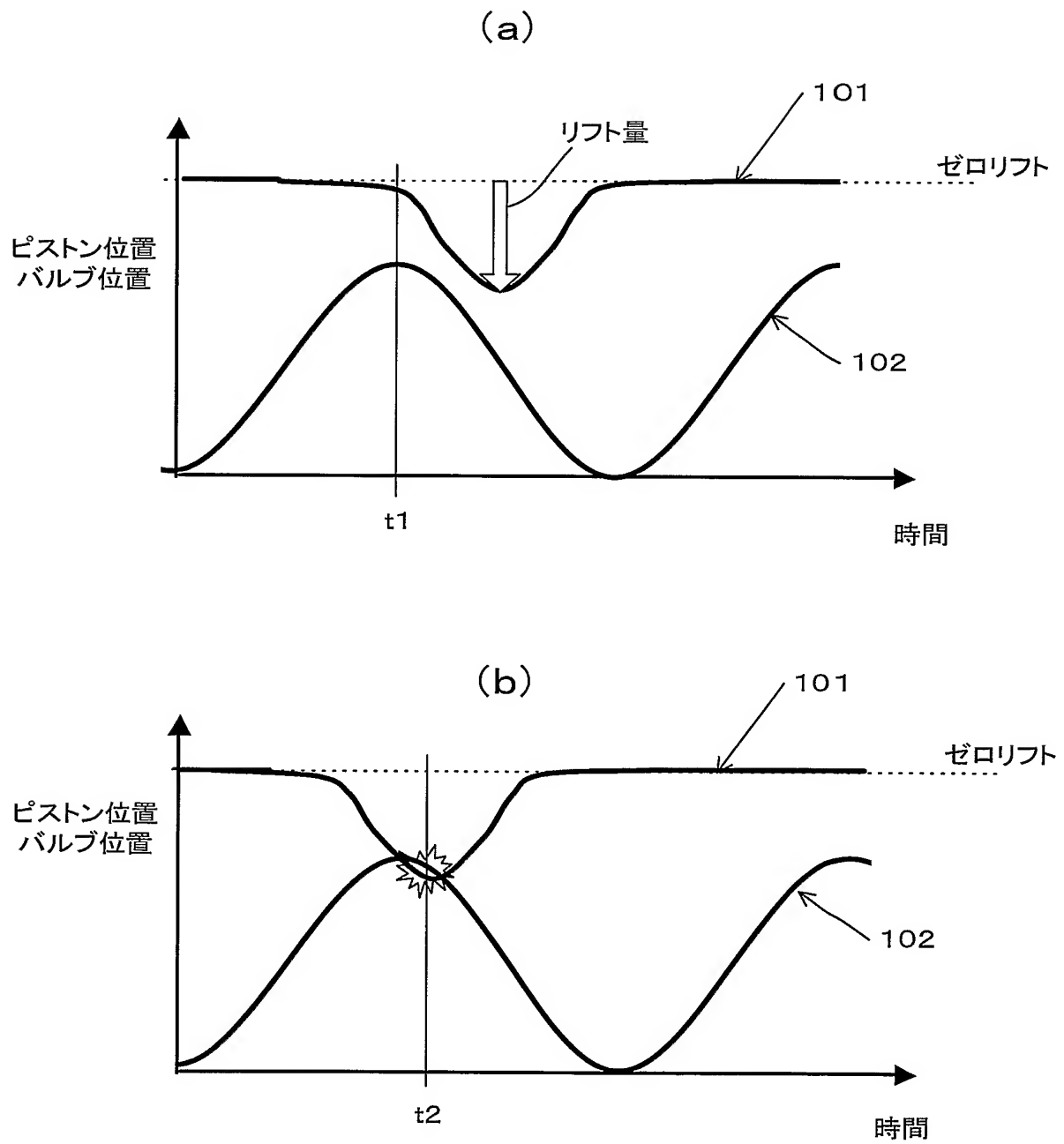


(c)



(d)

第25図



INTERNATIONAL SEARCH REPORT

International application No.

PCT/JP2004/018546

A. CLASSIFICATION OF SUBJECT MATTER

Int.Cl⁷ F02D13/02, F02D15/02

According to International Patent Classification (IPC) or to both national classification and IPC

B. FIELDS SEARCHED

Minimum documentation searched (classification system followed by classification symbols)

Int.Cl⁷ F02D13/02, F02D15/02, F02D43/00

Documentation searched other than minimum documentation to the extent that such documents are included in the fields searched

Jitsuyo Shinan Koho	1922-1996	Jitsuyo Shinan Toroku Koho	1996-2005
Kokai Jitsuyo Shinan Koho	1971-2005	Toroku Jitsuyo Shinan Koho	1994-2005

Electronic data base consulted during the international search (name of data base and, where practicable, search terms used)

C. DOCUMENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT

Category*	Citation of document, with indication, where appropriate, of the relevant passages	Relevant to claim No.
A	JP 2001-263099 A (Nissan Motor Co., Ltd.), 26 September, 2001 (26.09.01), Full text; Fig. 8 (Family: none)	1-30
A	JP 2003-90236 A (Nissan Motor Co., Ltd.), 28 March, 2003 (28.03.03), Full text; all drawings & US 2003/51685 A1 & EP 1293659 A2	1-30
E, A	JP 2005-2931 A (Nissan Motor Co., Ltd.), 06 January, 2005 (06.01.05), Full text; Fig. 9 (Family: none)	1-30

☐ Further documents are listed in the continuation of Box C.☐ See patent family annex.

* Special categories of cited documents:

"A" document defining the general state of the art which is not considered to be of particular relevance

"E" earlier application or patent but published on or after the international filing date

"L" document which may throw doubts on priority claim(s) or which is cited to establish the publication date of another citation or other special reason (as specified)

"O" document referring to an oral disclosure, use, exhibition or other means

"P" document published prior to the international filing date but later than the priority date claimed

"T" later document published after the international filing date or priority date and not in conflict with the application but cited to understand the principle or theory underlying the invention

"X" document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered novel or cannot be considered to involve an inventive step when the document is taken alone

"Y" document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered to involve an inventive step when the document is combined with one or more other such documents, such combination being obvious to a person skilled in the art

"&" document member of the same patent family

Date of the actual completion of the international search
03 February, 2005 (03.02.05)Date of mailing of the international search report
22 February, 2005 (22.02.05)Name and mailing address of the ISA/
Japanese Patent Office

Authorized officer

Facsimile No.

Telephone No.

A. 発明の属する分野の分類 (国際特許分類 (IPC)) Int. C1 ⁷ F02D 13/02 F02D 15/02			
B. 調査を行った分野 調査を行った最小限資料 (国際特許分類 (IPC)) Int. C1 ⁷ F02D 13/02 F02D 15/02 F02D 43/00			
最小限資料以外の資料で調査を行った分野に含まれるもの 日本国実用新案公報 1922 - 1996年 日本国公開実用新案公報 1971 - 2005年 日本国実用新案登録公報 1996 - 2005年 日本国登録実用新案公報 1994 - 2005年			
国際調査で使用した電子データベース (データベースの名称、調査に使用した用語)			
C. 関連すると認められる文献			
引用文献の カテゴリー*	引用文献名 及び一部の箇所が関連するときは、その関連する箇所の表示	関連する 請求の範囲の番号	
A	J P 2001-263099 A (日産自動車株式会社) 2001.09.26, 全文, 第8図 (ファミリーなし)	1-30	
A	J P 2003-90236 A (日産自動車株式会社) 2003.03.28, 全文, 全図 & US 2003/51685 A1 & EP 1293659 A2	1-30	
E, A	J P 2005-2931 A (日産自動車株式会社) 2005.01.06, 全文, 第9図 (ファミリーなし)	1-30	
<input type="checkbox"/> C欄の続きにも文献が列挙されている。 <input type="checkbox"/> パテントファミリーに関する別紙を参照。			
* 引用文献のカテゴリー 「A」 特に関連のある文献ではなく、一般的技術水準を示すもの 「E」 国際出願日前の出願または特許であるが、国際出願日以後に公表されたもの 「L」 優先権主張に疑義を提起する文献又は他の文献の発行日若しくは他の特別な理由を確立するために引用する文献 (理由を付す) 「O」 口頭による開示、使用、展示等に言及する文献 「P」 国際出願日前で、かつ優先権の主張の基礎となる出願日の後に公表された文献 「T」 国際出願日又は優先日後に公表された文献であって出願と矛盾するものではなく、発明の原理又は理論の理解のために引用するもの 「X」 特に関連のある文献であって、当該文献のみで発明の新規性又は進歩性がないと考えられるもの 「Y」 特に関連のある文献であって、当該文献と他の1以上の文献との、当業者にとって自明である組合せによって進歩性がないと考えられるもの 「&」 同一パテントファミリー文献			
国際調査を完了した日 03.02.2005		国際調査報告の発送日 2005.2.2	
国際調査機関の名称及びあて先 日本国特許庁 (ISA/J P) 郵便番号100-8915 東京都千代田区霞が関三丁目4番3号		特許庁審査官 (権限のある職員) 倉橋 紀夫	3 G 9622
		電話番号 03-3581-1101 内線 3355	